

964949

VASBETON KERESZTMETSZETEK SZILÁRDSÁGTANA

SEGÉDKÖNYV
VASBETON-SZERKEZETEK ELLENŐRZÉSÉHEZ ÉS
TERVEZÉSÉHEZ

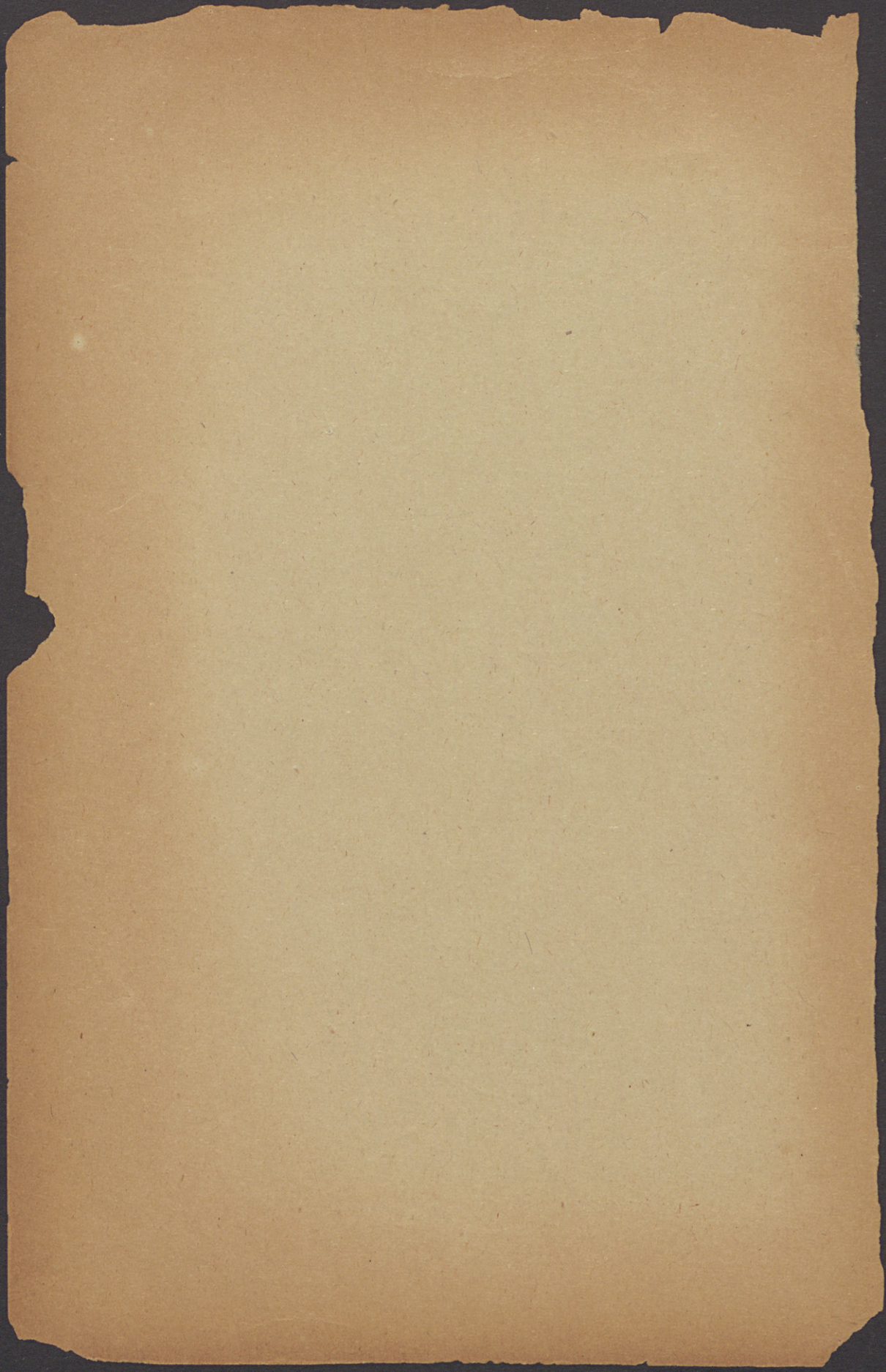
IRTA:
Dr. KARDOS FERENC

MÉRNÖKÖK, ÉPÍTÉSZEK ÉS MŰEGYETEMI HALLGATÓK
HASZNÁLATÁRA

(14 TÁBLÁZATTAL.)



BUDAPEST, 1922.
MŰSZAKI KÖNYVKIADÓ ÉS SOKSZOROSÍTÓ INTÉZET KIADÁSA
I., BUDAFOKI-UT 5.



VASBETON KERESZTMETSZETEK SZILÁRDSÁGTANA

SEGÉDKÖNYV
VASBETON-SZERKEZETEK ELLENŐRZÉSÉHEZ ÉS
TERVEZÉSÉHEZ

IRTA:
Dr. KARDOS FERENC

MÉRNÖKÖK, ÉPÍTÉSZEK ÉS MŰEGYETEMI HALLGATÓK
HASZNÁLATÁRA

(14 TÁBLÁZATTAL.)



BUDAPEST, 1922.
MŰSZAKI KÖNYVKIADÓ ÉS SOKSZOROSÍTÓ INTÉZET KIADÁSA
I., BUDAFOKI-UT 5.

964949



ELŐSZÓ.

A jelen munka — bár elsősorban segédkönyvnek van szánva — nem pusztán képletek és táblázatok gyűjteménye, hanem magában foglalja a vasbeton-szerkezetek elméletének azt a részét, mely a keresztmetszeti méretek és a külső erők (átmetszési eredő) közötti kapcsolatokkal foglalkozik mindazokban a fontos esetekben, melyek a szerkesztő mérnök és építész gyakorlatában előfordulnak. A tárgyalandó szilárdsági eseteknek megfelelően a könyv három fejezetre oszlik, az I. fejezet a centrikus nyomás, a II. fejezet a hajlítás, a III. fejezet az excentrikus terhelés eseteivel foglalkozik.

A különböző feladatoknak a műszaki irodalom közkincsévé vált megoldásait igyekeztem teljesen felölelni, a figyelmes olvasó azonban ezek mellett több új megoldást is fog könyvemben találni. Ezek közül legyen szabad felhivnom a figyelmet a IV. és V. táblázatokon alapuló tervezés- és ellenőrzés-módokra, valamint az excentrikus terhelés esetén felmerülő feladatok megoldásaira.

Budapest, 1922. július havában.

Dr. Kardos Ferenc
okl. építész.

TARTALOMJEGYZÉK.

1. §.	Bevezetés	1
I. Centrikus nyomás.		
2. §.		3
3. §.	Ellenőrzés	4
4. §.	Tervezés	4
II. Hajlítás		
5. §.		6
<i>A) Derékszögű négyszög-keresztmetszet egyszerű vasalással.</i>		
(Gerenda és lemez)		
6. §.	A keresztmetszet méretei	7
7. §.	Ellenőrzés	8
8. §.	Keresztmetszeti modulus	11
9. §.	Tervezés	13
<i>B) Derékszögű négyszög-keresztmetszet alsó és felső vasalással</i>		
(Gerenda és lemez)		
10. §.		19
11. §.	Ellenőrzés	19
12. §.	Tervezés. (Egy hajlítónyomatékra)	22
13. §.	Tervezés két különböző előjelű hajlítónyomatékra	25
14. §.	Alul-felül vasalt keresztmetszet szimmetrikus vasalással	26
<i>C) Derékszögű négyszög-keresztmetszet többszörös vasalással.</i>		
15. §.	Ellenőrzés.	28
<i>D) T keresztmetszet egyszerű vasalással.</i>		
16. §.		29
17. §.	Ellenőrzés	31
18. §.	Tervezés	33
<i>E) T keresztmetszet alsó és felső vasalással.</i>		
19. §.		38
20. §.	Ellenőrzés	39
21. §.	Tervezés (Egy hajlítónyomatékra)	40
22. §.	Tervezés két különböző előjelű hajlítónyomatékra	42

F) Összetett bordás keresztmetszetek.

23. §.	43
24. §. Ellenőrzés	44
25. §. Tervezés	46

III. Excentrikus terhelés.

26. §.	47
A) Ellenőrzés (n a magon kívül).	
27. §. A neutrális-tengely meghatározása	49
28. §. A neutrális-tengely meghatározása (folytatás)	52
29. §. A feszültség kimutatása	57
B) Derékszögű négyszög-keresztmetszet tervezése excentrikus nyomásra.	
30. §. A keresztmet külső méretei és a vasalás helye adottak	58
31. §. Szimmetrikus vasalású keresztmetszet adott külső méretekkel	70
32. §. Szimmetrikus vasalású keresztmetszet, melynek vasalása és és egyik oldalmérete ismeretlen	74
33. §. Keresztmetszet adott külső méretekkel és egyoldali vasalással	77
C) Derékszögű négyszög-keresztmetszet tervezése excentrikus húzásra.	
34. §. A keresztmetszet külső méretei és a vasalás helye adottak	78
35. §. Szimmetrikus vasalású keresztmetszet adott külső méretekkel	80
36. §. Szimmetrikus vasalású keresztmetszet, melynek vasalása és egyik oldalmérete ismeretlen	81
37. §. Keresztmetszet adott külső méretekkel és egyoldali vasalással	82
D) Összetettebb keresztmetszet tervezése excentrikus terhelésre.	
38. §.	83

Táblázatok.

I. Körkeresztmetű vasak táblázata	87
II. Táblázat. (Vasbetonoszlopok méretezéséhez)	88
<i>Derékszögű négyszög-keresztmetszetre vonatkozó táblázatok hajlítás esetére:</i>	
III. Táblázat. x meghatározása a vaspercent segítségével	89
IV. Táblázat. Ellenőrzés a vaspercent segítségével	89
V. Táblázat. Keresztmetszeti modulusok a vaspercent alapján. (Ellenőrzéshez és tervezéshez)	90
VI. Táblázat. A megengedett σ_v , σ_b -hez tartozó γ_0 , a_0 , μ_0 értékek	91
VII. Táblázat. Egyszerűen vasalt keresztmetszet méretezési állandói: c_1 és c_2	
VIII. Táblázat. Alul-felül egyenlően vasalt keresztmetszet méretezési állandói: d_1 és d_2	91

T keresztmetszetre vonatkozó táblázatok hajlítás esetére:

IX. Táblázat. x meghatározása a vaspercent segítségével	92
X. Táblázat (Tervezéshez, ha $\sigma_v = 1000 \text{ kg/cm}^2$)	93
XI. Táblázat. (Tervezéshez, ha $\sigma_v = 1200 \text{ kg/cm}^2$)	95

*Derékszögű négyszög-keresztmetszetre vonatkozó táblázatok
excentrikus terhelés esetére:*

XII. Táblázat. Keresztmetszet csak húzott vasalással. x meghatározása		
XIII. Táblázat. Keresztmetszet szimmetrikus vasalással. x meghatározása		
XIV. Táblázat. Keresztmetszet szimmetrikus vasalással. F_v meghatározása adott külső méretek esetén	

Értelemzavaró sajtóhibák.

A 14. oldalon az alulról számított hatodik sorban :
az *V. táblázat* helyett a *IV. táblázat* olvasandó.

A 18. oldalon a (34) egyenletben, továbbá a felülről számított nyolcadik és tizenegyedik sorban szereplő kifejezésekben :
 h helyett h_1 olvasandó.

A 31. és 32. oldalakon a b mellől több helyt elmaradt az „1” index. Valamennyi
 b helyett b_1 olvasandó.

A 32. oldalon a felülről számított első, harmadik, negyedik és hetedik sorban :
 μ helyett η olvasandó.

A 39. oldalon az alulról számított harmadik sorban :

$$\sigma_v' = \sigma_b \frac{x-a_2}{x} \text{ helyett } \sigma_v' = n\sigma_b \frac{x-a_2}{x} \text{ olvasandó.}$$

A 42. oldalon a felülről számított nyolcadik sorban :

$$\left(h_1 = \frac{v}{2}\right) \text{vel helyett } \left(h_1 - \frac{v}{2}\right) \text{lel olvasandó.}$$

A 45. oldalon a (80) egyenlet jobb oldalán a gyökjel tévesen megy végig, a negatív előjelű utolsó két tagra a gyökvonás már nem vonatkozik.

A 63. oldal utolsó sorában :

$$N > N_0''' \text{ helyett } N < N_0''' \text{ olvasandó.}$$

A 64. oldal második sorában

„nincs ellenmondásban azzal” helyett „nem következik abból”

harmadik sorban pedig

$$N \leq N_0''' \text{ helyett } N \geq N_0''' \text{ olvasandó.}$$

1. §. Bevezetés.

A vasbeton-keresztmetszetek méretezését háromféle szilárdsági esetben fogjuk tárgyalni: a centrikus nyomás, a hajlítás és az excentrikus nyomás vagy húzás esetében. A két utóbbi esetben kikötjük, hogy a keresztmetszet szimmetrikus és hogy az átmetszési eredő a keresztmetszet szimmetria-síkjába esik. Az átmetszési eredő és a belső-erők közti kapcsolatokat a vasbeton-szerkezetek méretezésénél általában elfogadott következő föltevések segítségével fogjuk megállapítani: 1. A keresztmetszetnek minden pontja a deformáció után is egy síkba esik. 2. A deformáció alatt a vasra, valamint a nyomásra dolgozó betonra érvényes a Hook-féle arányossági törvény, mely szerint $\sigma = E \lambda$; tehát az $n = \frac{E_{\text{vas}}}{E_{\text{beton}}}$ viszony állandó; rendszerint $n = 15$. (E a rugalmassági modulust, λ a fajlagos hosszváltozást jelenti.) 3. A betonban húzó-feszültség nem keletkezik.

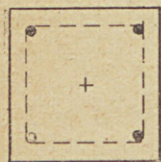
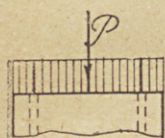
E feltevések értelmében a deformáció folyamán a keresztmetszet egy a síkjába eső egyenes körül — a nullatengely körül — (mely a végtelenben is lehet) elfordul, a betonban keletkező feszültségek az ezen egyenessel párhuzamos egyenesek mentén egyenlők egymással és arányosak az egyenesnek a nullatengelytől való távolságával. A vasbetétek pontjaiban keletkező feszültségek szintén arányosak a pontoknak a nullatengelytől mért távolságával, a megfelelő arányossági szorzó n -szerese a betonfeszültségekhez tartozó koefficiensnek. Ha a betonkeresztmetszet pontjain a feszültséggel, a vaskeresztmetszetek pontjain a feszültség n -ed részével arányos s a keresztmetszet síkjára merőleges távolságokat mérünk fel, e távolságok végpontjai egy síkba esnek; mondhatjuk tehát, hogy a betonfeszültségek és az $\frac{1}{n}$ arányban redukált vasfeszültségek *sík szerint* oszlanak meg. — Ha e sík a keresztmetszetet metszi, a metszéspont (nullatengely) egyik oldalán, minthogy húzó-feszültség a betonban nem keletkezik, csak a vasbetétekben lép fel feszültség; a beton-

keresztmetszetnek tehát csak egy része dolgozik. — Általános esetben, vagyis ha a feszültségi sík nem párhuzamos a keresztmetszettel, a feszültség megoszlása egy vasbetét keresztmetszetén belül nem egyenletes s így az egy vasbetétben működő belső-erők eredője nem esik a vasszál súlyvonalába. Minthogy azonban a vasbetétek keresztmetszeti méretei aránylag kicsinyek, a bennük működő belső-erők eredőjét mégis a súlyvonalukban vesszük fel s azt sem vesszük figyelembe, hogy a vasbetét a betonkeresztmetszetből területet foglal el; ezt másszóval így mondhatjuk: minden vaskeresztmetszetet a maga súlypontjában egy ponttá tömörítünk, ezeknek a pontoknak azonban területet tulajdonítunk: a megfelelő vasbetét területének n -szeresét.

A vasbeton-keresztmetszetet tehát úgy tekintjük, hogy az a betonkeresztmetszetnek a nyomásra igénybevett (dolgozó) részéből s a vasbetétek súlypontjában koncentrált n -szeres vasterületekből áll. Az így feltogott keresztmetszeten (feltevésünk szerint) a feszültség ugyanugy sík szerint oszlik meg, mint homogén keresztmetszetek fölött. Ebből az következik, hogy a tárgyalandó három szilárdsági esetben a külső erőket és a keresztmetszet méreteit a belső erőkkel ugyanazok a képletek kapcsolják össze, mint homogén keresztmetszetek esetén; az e képletekben szereplő keresztmetszeti mennyiségek (sztatikai-nyomaték, inercianyomaték) meghatározásánál természetesen a keresztmetszet fogalmának fenti értelmezését kell szemelőtt tartani. Ezzel a megállapítással a feladat elvileg megoldottnak volna tekinthető, a következőkben azonban nemcsak azzal fogunk foglalkozni, hogy e megállapításnak megteelölőleg a homogén keresztmetszetekre ismert képleteket a vasbeton-keresztmetszetekre alkalmazható formába öntsük, hanem a tárgyalandó speciális alaku keresztmetszetek tulajdóságainak felhasználásával fogunk lehetőleg egyszerű és gyorsan eredményre vezető összefüggéseket megállapítani. A keresztmetszet méreteire vonatkozó kérdést minden esetben kétféleképpen fogjuk feltenni: a) valamely adott keresztmetszet méretei megfelelők-e (ellenőrzés), — b) hogyan kell választani egy keresztmetszetnek még ismeretlen méreteit, hogy a feltételeknek megfelelően (tervezés).

I. Centrikus nyomás.

2. §.



1. ábra.

Az átmetszési eredő, N , átmegey a keresztmet-
szet súlypontján és merőleges a keresztmetszetre.
A feszültségi sík párhuzamos a keresztmetszettel, a
feszültségi ábra valamennyi ordinátája: $\sigma = \frac{P}{F}$. σ a

betonkeresztmetszet pontjain magát a feszültséget, a
vaskeresztmetszet pontjain a feszültség n -ed részét
jelenti; F a bevezetés szerint értelmezett kereszt-
metszeti terület, tehát a betonterületnek és az n -szeres
vasterületnek összege: $F = F_b + F_v$

A vasbeton-oszlop szilárdsági szempontból
„hosszu nyomott-rud“ lévén, a vizsgálatnál a *kihajlás*
veszélyére is tekintettel kell lenni. Ezt a kérdést a magyar szabály-
zat a következő egyszerű módon rendezi: Amíg az oszlopmagassá-
gának és keresztmetszete legkisebb főméretének viszonya, $\frac{m}{v} < 15$, az
oszlop *rövidnek* tekintendő, tehát centrikus terhelés esetén egyszerű
nyomással van dolgunk; ha $\frac{m}{v} > 15$, az egyszerű nyomás formulái
továbbra is alkalmazhatók, de σ_{mg} kisebbre veendő a rövid oszlopra
megengedett alapigénybevételnél, σ_b -nél. $\frac{m}{v}$ növekedésével, σ_{mg} a kö-
vetkező táblázat szerint csökkentendő:

$\frac{m}{v} =$	15	20	25	30
$\sigma_{mg} =$	σ_b	$0.8 \sigma_b$	$0.6 \sigma_b$	$0.5 \sigma_b$

$\frac{m}{v}$ -nek a táblázatban nem található értékeihez σ_{mg} interpolálással ugy-
határozandó meg, mintha σ_{mg} két-két táblázati érték között $\frac{m}{v}$ egyen-
letes növekedésével egyenletesen csökkenne.

3. §. Ellenőrzés.

Az ellenőrzés vagy a betonigénybevétel kimutatásából vagy a keresztmetszet által felvehető legnagyobb centrikus nyomóerő meghatározásából áll. A vasigénybevételt kimutatni nem szükséges, mint-hogy a vasra megengedett igénybevétel 20—30-szorosa a betonra megengedettnek, míg n rendszerint 15.

A betonigénybevétel

$$\sigma_{\max} = \frac{N}{F_b + n F_v} \quad (1)$$

A megengedett legnagyobb centrikus nyomóerő

$$N_{\max} = \sigma_{\text{mg}} (F_b + n F_v) \quad (2)$$

Az (1) képletben a σ_{\max} a betonban valóban *fellépő*, a (2) képletben σ_{mg} a betonban *megengedett* legnagyobb igénybevételt jelenti. Ha $\frac{m}{v} < 15$, $\sigma_{\text{mg}} = \sigma_b$; ellenkező esetben $\sigma_{\text{mg}} < \sigma_b$ és a fenti táblázatból veendő. (2. §.)

4. §. Tervezés.

Tervezéskor ismeretes az építmény méreteiből és rendeltetéséből megállapítható mértékadó megterhelés: N és a betonigénybevételnek megengedett legnagyobb értéke: σ_b ; — a keresztmetszet méretei egészben vagy részben ismeretlenek.

a) F_b és F_v ismeretlenek.

A feladat határozatlan, azaz sokmegoldású egyrészt azért, mert az adott mennyiségeket az ismeretlenekkel összekapcsoló egyetlen összefüggés (t. i. az $F = \frac{N}{\sigma_b}$ egyenlet) nem elég F_b és F_v meghatározásához, másrészt azért, mert ha F_b és F_v már ismertek is, a betonkeresztmetszet méreteit és vasbetéteket még mindig sokféleképpen választhatjuk, hogy területük F_b illetőleg F_v -vel egyenlő legyen. A határozatlanság csökkentése végett célszerű F_v és F_b viszonyát megállapítani azáltal, hogy előre kikötjük, hogy a vas keresztmetszeti területe a betonénak hány százaléka legyen. Ez a felvétel nem teljesen tetszőleges, hanem a vasbeton-szabályzatok előírása szerint korlátozott.*)

*) A magyar szabályzat szerint $\frac{F_v}{F_b}$ legalább 0.008 és legfeljebb 0.04; 0.02-nél azonban nem szokás nagyobbra venni.

Ha a felvett percentszámot 100φ -vel jelöljük, akkor $\varphi = \frac{F_v}{F_b}$ és $F = F_b + n F_v = F_b (1 + n \varphi) = \frac{N}{\sigma_b}$, amiből a beton-terület

$$F_b = \frac{N}{\sigma_b (1 + n \varphi)} \quad (3);$$

a vaskeresztmetszet területe pedig

$$F_v = \varphi F_b \quad (4)$$

A vaspercent (100φ) felvételével tehát a beton és vas szükséges területe határozottá válik; a feladat azután már csak az, hogy F_b és F_v értékekből magát a keresztmetszetet meghatározzuk. A betonkeresztmetszetre nézve ez, ha ismerjük a keresztmetszet alakját (méreteinek viszonyát), vagy ha a határozottsághoz szükséges méreteket egy kivételével felvesszük, határozott és egyszerű geometriai feladat. Az F_v -nek megfelelő vasbetétek legegyszerűbben a gömbvasak keresztmetszeti területeinek táblázatából (I. táblázat) választhatók.

A (3) egyenletben szereplő $\sigma_b (1 + n \varphi)$ mennyiséget, melyben az $(1 + n \varphi)$ tényező pusztán szám, úgy lehet feltogni, hogy az egy $\bar{\sigma}_b$ igénybevétellel egyenlő, tehát F_b -t az egyszerű nyomás formulájával, $\left(\frac{N}{\bar{\sigma}_b}\right)$ határozhatjuk meg, ha σ alatt $\bar{\sigma}_b$ -t értjük. $\bar{\sigma}_b$ -nek a változó σ_b és φ értékekhez tartozó értékei táblázatba foglalhatók (II. táblázat.) E táblázat segítségével F_b -t a következőképpen számoljuk: σ_b mint a méretezési feltételek egyike ismeretes, φ -t (illetőleg 100φ) felvesszük, a táblázat megadja a σ_b és φ -hez tartozó $\bar{\sigma}_b$ értéket és

$$F_b = \frac{N}{\bar{\sigma}_b} \quad (5)$$

Előfordulhat, hogy a méretezés eredménye ellenmondásba kerül a kiindulásul felvett σ_b -vel; t. i. lehetséges, hogy a v oldal méret oly kicsire adódik, hogy az $\frac{m}{v}$ hez tartozó σ_{mg} kisebb, mint a felvett σ_b . Ebben az esetben a feladatot próbálgatással kell megoldani; annyira bizonyos, hogy a helyes v mindenestre kisebb, mint az, amelynek megfelelő $\frac{m}{v}$ -hez tartozó σ_{mg} éppen a felvett σ_b -vel egyenlő.

b) A keresztmetszet külső méretei ismeretesek.

A külső méretek ismertek lévén, F_b is ismert; csupán a vasbetéteket kell meghatározni. A (3) egyenletből

$$\varphi = \frac{1}{n} \left(\frac{N}{\sigma_{mg} F_b} - 1 \right) \quad (6) \quad \text{és} \quad F_v = \varphi F_b \quad (4);$$

vagy közvetlenül:

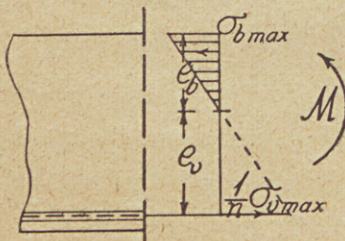
$$F_v = \frac{1}{n} \left(\frac{N}{\sigma_{mg}} - F_b \right) \quad (7)$$

Az így kapott eredmény azonban csak akkor fogadható el, ha φ a vasbeton-szabályzatok által előirt határok közé esik. Ha ugyanis 100φ kisebbre adódik, mint a vaspercent megengedett legkisebb értéke, akkor a számított φ helyett az előirt minimális vaspercentnek megfelelő érték veendő, ha pedig 100φ a megengedett legnagyobb vaspercentnél nagyobb, akkor a feladat az adott kikötésekkel meg nem oldható, (a keresztmetszet külső méreteit meg kell változtatni).

II. Hajlítás.

5. §.

Ha a vasbetonkeresztmetszetet a bevezetésben mondottak szerint fogjuk fel, a keresztmetszet méreteit, a hajlítónyomatékot a belső erőkkel ugyanaz az összefüggés kapcsolja össze, mint hajlított homogén tartón: $\sigma = \frac{M}{J} y$, ahol σ a betonkeresztmetszet pontjaira nézve a feszültséget, a vaskeresztmetszet pontjaira nézve a feszültség n -ed részét jelenti; y a pontnak a neutrális-tengelytől mért távolsága, J a neutrális-tengelyre vonatkozó inerciányomaték. A neutrális-



2. ábra.

tengely merőleges a hajlítás síkjára (szimmetria-síkra) és *súlyvonala* a nyomásra igénybevett betonterületből és az n -szeres vasterületből álló keresztmetszetnek; az úgynevezett *dolgozó* keresztmetszetnek; az J inerciányomaték alatt is ennek a dolgozó keresztmetszetnek az inerciányomatékát kell érteni. A feszült-

ség szélső értékei a beton nyomott szélén, illetőleg a nullatengelytől legtávolabb eső vasszalban (e_b illetőleg e_v távolságban) keletkeznek: (2. ábra.)

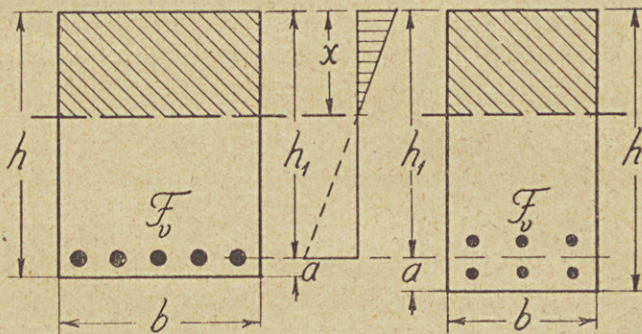
$$\left. \begin{aligned} \sigma_{b \max} &= \frac{M \cdot e_b}{J} \\ \sigma_{v \max} &= n \frac{M \cdot e_v}{J} \end{aligned} \right\} (8)$$

A) Derékszögű négyszögkeresztmetszet egyszerű vasalással.

(Gerenda és lemez).

6. §. A keresztmetszet méretei.

A keresztmetszet három mérettel van megadva: pl. a b szélességgel, a vasak területével, F_v -vel és a vasbetétek súlyvonalának a beton nyomott szélétől való távolságával, h_1 -gyel, melyet a keresztmetszet elméleti magasságának fogunk nevezni.*) Ha a vasbetétek



3. ábra.

nem egy, hanem két sorban vannak elhelyezve, akkor — minthogy kiindulásunk szerint minden vasbetét n -szeres területe a maga súly-

*) A keresztmetszet teljes magassága, h , illetőleg az $a = h - h_1$ méret a számításban nem szerepel ugyan, azonban az a méret helyes megválasztására gondot kell fordítani; a vasbetéteknek ugyanis az a méret által megszabott helyen úgy kell elférniök, hogy betonnal jól körül vétessenek. Két vasbetét között 20–30 mm., a vasbetét és a beton széle között 15–20 mm. legyen a legkisebb távolság.

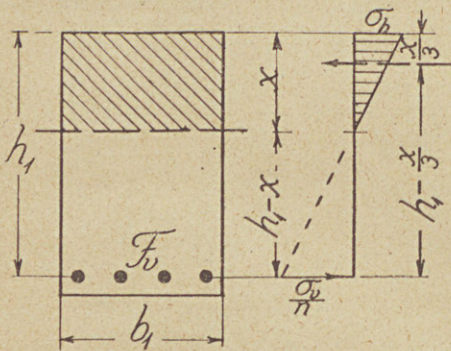
pontjába koncentrálandó — a két sornak megfelelően két súlyvonalat kellene megadnunk. Rendszerint azonban a valóságot eléggé megközelíti, tehát elfogadható az a feltevés, hogy a két sor vasbetétben ugyanaz a feszültség keletkezik s így a vasszalakban keletkező belső-erők a két sor közös súlyvonalában koncentrálhatók.*)

A következőkben fontos szerepe lesz a keresztmetszet említett három méretéből alkotott következő mennyiségnek: $\frac{100 F_v}{(b h_1)} = \mu$, melyet mint

a százszoros vasterületnek és $(b h_1)$ -nek, a tulajdonképpen számításba jövő beton keresztmetszeti területének viszonyát, *vaspercent*nek nevezünk. — Vasbetonlemezeknek egy-egy folyóméterét szoktuk vizsgálni, a lemez-keresztmetszet tehát olyan derékszögű négyszög, melynek b mérete 100 cm.

7. §. Ellenőrzés.

A keresztmetszet adott méretei (b, h_1, F_v) nem adják meg közvetlenül a dolgozó keresztmetszetet; ennek a meghatározásához



4. ábra.

ugyanis még a neutrális-tengely helyzetének az ismerete is szükséges. A neutrális-tengely helyzetét a nyomott széltől való távolságával, x -szel adjuk meg; x abból az összefüggésből határozható meg, hogy a neutrális-tengelyre, mint a dolgozó keresztmetszet súlyvonalára vonatkozólag a neutrális-tengely és a nyomott szél közötti betonterületnek és vasbetétek n -

szerezsen számított területének a statikai nyomaték-összege nulla. Ez a következőképpen írható fel:

$$\frac{b x^2}{2} - n F_v (h_1 - x) = 0; \text{ ebből az egyenletből}$$

*) A két soru elrendezésre nemcsak ebben az esetben tesszük azt a feltevést, hogy a két sor a súlyvonalában egy sorra egyesíthető; hanem bármely szimmetrikus keresztmetszet bármely helyén levő két párhuzamos sorra, ha a sorok merőlegesek a keresztmetszet szimmetria síkjára és tengely távolságuk elegendő kicsiny (maximum 5–6 cm.)

$$x = \frac{n F_v}{b} \left(\sqrt{1 + \frac{2 b h_1}{n F_v}} - 1 \right) \quad (9)$$

A (9) egyenlet átalakítható a következőképen:

$$x = \frac{n F_v}{b \cdot h_1} \left(\sqrt{1 + \frac{2 b h_1}{n F_v}} - 1 \right) h_1 = \frac{n}{100 \mu} \left(\sqrt{1 + \frac{200}{n \mu}} - 1 \right) h_1$$

A $\frac{n}{100 \mu} \left(\sqrt{1 + \frac{200}{n \mu}} - 1 \right)$ szorzónak az értéke csupán a vaspercentszámtól, μ -tól függ. Ha e szorzót α -val jelöljük,

$$x = \alpha \cdot h_1 \quad (10)$$

Tehát az $\frac{x}{h_1} = \alpha$ viszonyt a vaspercentszám meghatározza; μ nek és α -nak összetartozó értékeit a III. táblázat tartalmazza. A neutrális-tengely helyzetét e táblázat segítségével a következőképpen állapítjuk meg: Kiszámítjuk a vaspercentszámot, $\mu = \frac{100 F_v}{b \cdot h_1}$; a táblázatban megkeressük e μ értékhez tartozó α értéket és ezt behelyettesítjük a (10) egyenletbe.

A neutrális-tengelyre vonatkozólag $J = \frac{1}{3} b x^3 + n F_v (h_1 - x)^2$.

Mínthogy $n F_v (h_1 - x) = \frac{1}{2} b x^2$ és $n F_v = \frac{\frac{1}{2} b x^2}{h_1 - x}$, tehát

$$J = \frac{1}{3} b x^3 + \frac{1}{2} b x^2 (h_1 - x) = \frac{1}{2} b x^2 \left(h_1 - \frac{x}{3} \right) \quad (11)$$

J nek most talált értékét és ($e_b = x$)-et illetve ($e_v = h_1 - x$)-et a (8) egyenletekbe behelyettesítve, a feszültség szélső értékei:

A legnagyobb betonfeszültség:

$$\sigma_b = \frac{2 M}{b x \left(h_1 - \frac{x}{3} \right)} \quad (12)$$

A legnagyobb vasfeszültség:

$$\sigma_v = \frac{M}{F_v \left(h_1 - \frac{x}{3} \right)} \quad (13)$$

Természetesen ugyanerre az eredményre kell jutnunk, ha nem a hajlításnak homogén keresztmetszetekre vonatkozó alaképletét általánosítjuk, hanem magából a vasbeton-keresztmetszetből indulunk ki. (4. ábra). A húzófeszültség eredője: $F_v \sigma_v$, a nyomófeszültségeké: $\frac{1}{2} b \cdot x \cdot \sigma_b$. A húzófeszültségek eredőjének támadópontja a vasbetétek súlyvonalába esik, a nyomófeszültségek eredője a nyomott széltől $\frac{x}{3}$ távolságban működik. (4. ábra). A két eredő közötti távolság: $\left(h_1 - \frac{x}{3}\right)$; ez az ugynevezett belső-erők-karja, melynek rövidebb jele: h_0 . A két eredő erőpárt alkot, melynek nyomatéka egyenlő a hajlítónyomatékkal; tehát egyrészt

$$\frac{1}{2} b x \cdot \sigma_b \left(h_1 - \frac{x}{3}\right) = M, \text{ másrészt } F_v \cdot \sigma_v \left(h_1 - \frac{x}{3}\right) = M.$$

E két egyenlet is megadja σ_b és σ_v -nek (12) és (13) alatt felírt értékeit.

Nem szükséges mindkét igénybevételt a hajlító-nyomatékból számítani, a nullatengely helyzete ugyanis megállapítja a $\frac{\sigma_b}{\sigma_v}$ viszonyt. Ha tehát σ_v -t (a hajlító-nyomatékból) már meghatároztuk,

$$\left. \begin{aligned} \sigma_b &= \frac{\sigma_v \cdot x}{n(h_1 - x)} \\ \sigma_v &= \frac{n \sigma_b (h_1 - x)}{x} \end{aligned} \right\} \quad (14)$$

és viszont

Az ellenőrzés ezek szerint a következő lépésekből áll: 1. x meghatározása (9) vagy (10) szerint; 2. az egyik szélső igénybevétel meghatározása (12) illetőleg (13) egyenletből; 3. a másik szélső igénybevétel kiszámítása a (14) képletből.

A vaspercent (μ) fogalmának felhasználásával a számítás lényegesen egyszerűsíthető. Mint láttuk az $\frac{x}{h_1} = a$ viszony értéke csak μ -nek a függvénye; hasonlóképpen csupán μ -tól függ a $\frac{h_0}{h_1}$ viszonynak és a szélső igénybevételek viszonyának az értéke is. Ugyanis

$$\frac{h_0}{h_1} = \frac{h_1 - \frac{x}{3}}{h_1} = \left(1 - \frac{a}{3}\right) \quad (15)$$

$$\text{és } \frac{\sigma_b}{\sigma_v} = \frac{x}{n(h_1-x)} = \frac{a}{n(1-a)} = \gamma \quad (16)$$

A (13) és (14) képletek ezek után átalakíthatók:

$$\sigma_v = \frac{M}{\left(1 - \frac{a}{3}\right) F_v h_1} = \left(\frac{3}{3-a}\right) \frac{M}{F_v h_1} = \beta \cdot \frac{M}{F_v h_1} \quad (17)$$

$$\sigma_b = \frac{a}{n(1-a)} \sigma_v = \gamma \cdot \sigma_v \quad (18)$$

A (17) és (18) képletek adják az ellenőrzésnek legegyszerűbb módját: β és γ együtthatók, mint μ függvényei, egyszer s mindenkorra kiszámíthatók és táblázatba foglalhatók (IV. táblázat). E táblázat segítségével az ellenőrzés menete a következő: Megállapítjuk μ -t és a hozzá tartozó β és γ együtthatókat és kiszámítjuk a (17) illetve (18) képlettel σ_v -t és σ_b -t.

Abból, hogy a vaspercent (μ) valamely adott értékéhez a $\frac{\sigma_b}{\sigma_v} = \gamma$ viszonynak egy fix értéke tartozik, következik, hogy viszont a megengedett beton- és vasigénybevétel minden összetartozó érték-párjának egy bizonyos vaspercent felel meg, azaz a μ -nek csak egy határozott értéke mellett lehetséges, hogy a keresztmetszeten a szélső igénybevételek (σ_b és σ_v) egyidejűleg éri el a megengedett határt. A μ értékének növekedésével illetőleg fogyásával γ értéke is nő illetve csökken. (IV. táblázat). Ha tehát valamely keresztmetszeten a vaspercent (μ) értéke nagyobb, mint az a μ_0 , mely a szélső igénybevételekre megengedett legnagyobb értékek viszonyának, γ_0 -nak megfelel, akkor a beton igénybevétele, ha pedig $\mu < \mu_0$, akkor a vas igénybevétele éri el előbb a megengedett felső határt. Az első esetben csak a *beton*, a második esetben csak a *vas* kihasználásáról lehet szó. Ellenőrzéskor tehát tulajdonképpen elég csak az egyik igénybevételt kimutatni és pedig, ha $\mu > \mu_0$, csak σ_b -t, ha $\mu < \mu_0$, csak σ_v -t. A megengedett igénybevételek összetartozó értékei által meghatározott μ_0 értékeket a fontosabb esetekre a VI. táblázat tartalmazza.

8. §. Keresztmetszefi modulus.

Mint a homogén tartón, itt is megalkothatjuk a keresztmetszeti modulus fogalmát: a keresztmetszeti modulus az a mennyiség, mellyel a hajlító-nyomatékot elosztva, megkapjuk a feszültség szélső értékét. A nyomott és húzott szélnek megfelelően természetesen két

modulus van. A nyomott szélhez tartozó modulus, amelyet a betonra vonatkozó modulusnak is nevezünk, a (8) egyenlet értelmében:

$K_b = \frac{J}{e_b}$; a húzott szélhez tartozó, vagyis a vasra vonatkozó mo-

dulust, hogy a (8) egyenletnek megfeleljen, $K_v = \frac{J}{n \cdot e_v}$ -nek kell vá-

lasztani. A modulusok értékébe J -nek (11) alatti értékét és $e_b = x$ illetőleg $e_v = (h_1 - x)$ -et helyettesítve, K_b és K_v így írhatók:

$$\begin{aligned} K_b &= \frac{1}{2} b x \left(h_1 - \frac{x}{3} \right) = \frac{1}{2} a \left(1 - \frac{a}{3} \right) b \cdot h_1^2 = \frac{1}{2} a \frac{3-a}{3} b \cdot h_1^2 = \\ &= \frac{1}{2} \frac{a}{\beta} b \cdot h_1^2 = \delta \cdot b \cdot h_1^2 \end{aligned} \quad (19)$$

$$K_v = \frac{b x \left(h_1 - \frac{x}{3} \right)}{2 n (h_1 - x)} = \frac{a^2 \left(1 - \frac{a}{3} \right)}{2 n (1-a)} b h_1^2 = \frac{1}{2} \frac{a \cdot \gamma}{\beta} b h_1^2 = \varepsilon \cdot b \cdot h_1^2 \quad (20)$$

A modulusok így nyert kifejezése egészen hasonló a homogén derékszögű négyszög-keresztmetszet modulusát megadó $\frac{1}{6} b \cdot h^3$ -hoz,

az $\frac{1}{6}$ szorzó helyett a δ és ε együtthatók állanak. Ezek az együtt-

hatók a vaspercent (μ) által meghatározott állandók; μ , δ , ε és γ összetartozó értékei az V. táblázatban vannak összefoglalva. E táblázat, melynek segítségével K_b és K_v modulusok egyszerűen kiszámíthatók, egy újabb módját nyújtja az ellenőrzésnek;

$\left(\sigma_b = \frac{M}{K_b} \text{ és } \sigma_v = \frac{M}{K_v} \right)$. Ez a számításmód az eddig ismertett el-

járásokhoz képest azért járhat előnnyel, mert így bármelyik igénybe-
vétel közvetlenül kiszámítható anélkül, hogy előbb x et vagy a másik
igénybevételt meg kellene határozni. A táblázatból az is közvetlenül
megállapítható, hogy a két igénybevétel közül melyiket elég ellen-

őrizni. A táblázat ugyanis tartalmazza a μ -hoz tartozó $\frac{\sigma_b}{\sigma_v} = \gamma$ ér-

téket, mely ha nagyobb, mint a megengedett igénybevételek viszonya,
 σ_b -t, ha kisebb, σ_v -t kell kimutatni. A modulusokkal az

$$\left. \begin{aligned} M &= K_b \cdot \sigma_b \\ \text{és } M &= K_v \cdot \sigma_v \end{aligned} \right\} \quad (21)$$

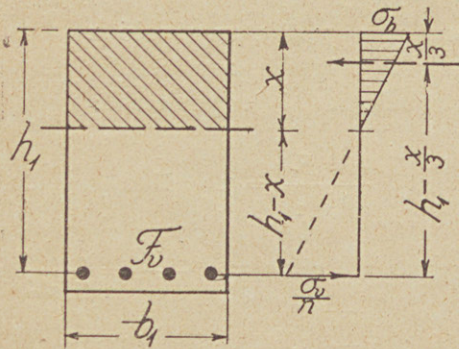
formulák alapján a keresztmetszet által felvehető legnagyobb nyomtérk is meghatározható, ami szintén egy módja az ellenőrzésnek. Természetesen a két $K \cdot \sigma$ szorzat közül a kisebb a mértékadó; aszerint, hogy γ nagyobb vagy kisebb, mint a megengedett igénybevételek $\left(\frac{\sigma_b}{\sigma_v} \right)$ viszonya, vagy $K_b \sigma_b$ vagy $K_v \sigma_v$ adja a mértékadó nyomtérket.

9. §. Tervezés.

A keresztmetszet meghatározásához szükséges méretek száma három, a rendelkezésre álló összefüggéseké kettő: t. i. a σ_b és σ_v értékére vonatkozó az a két követelés, hogy egyenlők legyenek a megengedett értékkel. A feladat tehát határozatlan. Ha a keresztmetszetet meghatározó három méretnek b , h_1 és F_v -t tekintjük, a méretek közül egy (és pedig akármelyik) szabadon választható; ezáltal a feladat határozottá válik. Előfordulhat, hogy e méretek közül kettő előre meg van állapítva; ekkor a feladat túlhatározott, azaz a méretezési feltételek s a már meglevő méretek között általában ellenmondás van. Ebben az esetben a méretezési feltételek közül egyet és pedig vagy a σ_b vagy a σ_v értékére vonatkozó követelést el kell ejteni, aszerint, hogy melyikre nézve áll fenn az ellenmondás. A feladat leginkább a következő két alakban szokott előfordulni: a) a keresztmetszet szélessége, b , ismeretes (adott vagy felvett), b) a b szélesség mellett h_1 is ismeretes; foglalkozni fogunk azonban egy kevésbé fontos harmadik esettel is: c) a keresztmetszet h_1 mérete ismeretes.

a) A b méret ismeretes.

A szélső feszültségeknek éppen el kell érniök a megengedett határt, ezáltal a feszültségi ábra alakja, a neutrális-tengely viszonylagos helyzete meg van határozva: $\frac{\sigma_b}{\sigma_v} = \frac{x}{n(h_1 - x)}$, ebből



5. ábra.

$$x = \frac{n \cdot \sigma_b}{\sigma_v + n \sigma_b} h_1 \quad (22)$$

és

$$\left(h_1 - \frac{x}{3} \right) = \frac{3 \sigma_v + 2 n \sigma_b}{3 (\sigma_v + n \sigma_b)} h_1 \quad (23)$$

x -nek és $\left(h_1 - \frac{x}{3} \right)$ -nak ezt az értékét a (12) egyenletbe helyettesítve:

$$\sigma_b = \frac{2 M}{\frac{b \cdot n \cdot \sigma_b}{\sigma_v + n \cdot \sigma_b} h_1^2 \frac{3 \sigma_v + 2 n \sigma_o}{3 \sigma_v + n \sigma_b}} \quad \text{és ebből}$$

$$h_1^2 = \frac{6 (\sigma_v + n \sigma_o)^2}{n \sigma_b^2 (3 \sigma_v + 2 n \sigma_b)} \frac{M}{b},$$

$$h_1 = \frac{\sqrt{6} (\sigma_v + n \sigma_o)}{\sigma_b \sqrt{n (3 \sigma_v + 2 n \sigma_b)}} \sqrt{\frac{M}{b}} = 10 c_1 \sqrt{\frac{M}{b}} \quad (24)$$

$$\text{A (13) egyenletből } F_v = \frac{M}{\sigma_v \left(h_1 - \frac{x}{3} \right)}; \text{ ez az egyenlet (23)}$$

és (24) egyenletek felhasználásával a következő alakra hozható:

$$F_v = \frac{3 \sigma_b \sqrt{n}}{\sigma_v \sqrt{6 (3 \sigma_v + 2 n \sigma_b)}} \sqrt{M \cdot b} = \frac{c_2}{10} \sqrt{M \cdot b} \quad (25)$$

Lemazre nézve, melyre $b = 100$ cm, a (24) és (25) képletek így alakulnak:

$$h_1 = c_1 \sqrt{M} \quad (26) \quad \text{és} \quad F_v = c_2 \sqrt{M} \quad (27)$$

A c_1 és c_2 szorzók a határigénybevételnek által meghatározott állandók; σ_b , σ_v és c_1 , c_2 összetartozó értékei a VII. táblázatba vannak foglalva, melynek segítségével a négyszögű gerenda és lemez keresztmetszetének hiányzó két mérete a (24)–(27) képletekből egyszerűen meghatározható. E képletekbe M kg.cm-ben, b cm-ben helyettesítendő, az eredmény, h_1 és F_v , cm-ben és cm²-ben adódik.

E méretezési képletekhez egyszerűbb úton is juthatunk. A határigénybevételek — mint láttuk — megszabnak egy bizonyos vaspercentet. A határigénybevételek viszonyának, γ -nak, megfelelő μ vaspercentet és β együttthatót az V. táblázat megadja, a méretezési feltételek által tehát μ és β meghatározottak. A (17) egyenletből:

$$F_v h_1 = \beta \frac{M}{\sigma_v} \quad \text{I, másrészt} \quad \frac{100 F_v}{b \cdot h_1} = \mu \quad \text{II.}$$

$$\text{Az I. és II. egyenleteket egymással elosztva: } \frac{h_1^2 b}{100} = \frac{\beta M}{\mu \sigma_v}$$

$$\text{és ebből: } h_1 = 10 \sqrt{\frac{\beta}{\mu \cdot \sigma_v}} \sqrt{\frac{M}{b}} = 10 c_1 \sqrt{\frac{M}{b}}.$$

Az I. és II. egyenleteket egymással megszorozva: $\frac{100 F_v^2}{b} = \frac{\beta \mu}{\sigma_v} M$

és ebből: $F_v = \frac{1}{10} \sqrt{\frac{\beta \mu}{\sigma_v}} \sqrt{M \cdot b} = \frac{1}{10} c_2 \sqrt{M \cdot b}$.

A c együtthatóknak e második módon kapott értékeit viszonyba állítva, a következő egyszerű kapcsolatra jutunk:

$$\frac{c_2}{c_1} = \mu \quad (28)$$

h_1 -et és F_v -t egyszerűen meghatározhatjuk az V. táblázat segítségével is a következőképpen: Konstatáljuk a megengedett igénybevételek $\frac{\sigma_b}{\sigma_v} = \gamma$ viszonyát és ehhez megkeressük a táblázatban a meg-

felelő δ vagy ε együtthatót. $\sigma_b = \frac{M}{K_b} = \frac{M}{\delta b h^2}$ és $\sigma_v = \frac{M}{K_v} = \frac{M}{\varepsilon b h_1^2}$

Ezen egyenlet alapján:

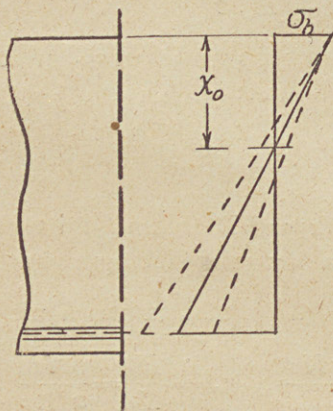
$$h_1 = \sqrt{\frac{M}{\delta \cdot b \sigma_b}} \quad (29) \quad \text{vagy} \quad h_1 = \sqrt{\frac{M}{\varepsilon \cdot b \sigma_v}} \quad (30)$$

E képleteket valamelyikéből h_1 -t meghatározván és az V. táblázatból a γ -nak megfelelő μ -t megállapítván, F_v -t is kiszámíthatjuk: $F_v = \frac{\mu \cdot b \cdot h_1}{100}$. Minthogy a c_1 és c_2 együtthatók két változó (σ_b és σ_v) függvényei, igen terjedelmes táblázatra volna szükség, hogy a megengedett igénybevételeknek lehetőleg sok összetartozó értékpárjához megadjuk c_1 és c_2 -t. A VII. táblázat σ_v -nak csak két értékére (1000 és 1200 kg/cm²) vonatkozik. Az V. táblázattal való tervezésnek ezzel szemben az az előnye, hogy a táblázati értékek a méretezési feltételeknek sokkal több esetére vonatkoznak, t. i. mindazokra az esetekre, melyekben a megengedett igénybevételeknek γ viszonya a táblázatot határoló 0.02093 és 0.06217 érték közé esik, egyszóval a gyakorlatban szóba jöhető összes esetekre.

b) A keresztmetszet külső méretei ismereteseek.

A tervezendő keresztmetszet méretei közül adottak b és h_1 , ($h_1 = h - a$). A feladat túlhatározott, F_v -t általában nem lehet úgy meghatározni, hogy mindkét anyag igénybevétele egyszerre érje el a megengedett határt. A feladat megoldása előtt a következő kérdésekre keresünk feleletet: Mekkora az az F_{v_0} vaskeresztmetszet,

melynek esetében a keresztmetszeten a szélső igénybevételek viszonya egyenlő a megengedett σ_b és σ_v viszonyával és mily nagy a b , h_1 F_{v0}



6. ábra.

méretű keresztmetszet által σ_b és σ_v egyidejű kihasználása mellett felvehető M_0 nyomaték? F_{v0} meghatározásának egy módja a következő: A határigénybevételek γ_0 viszonyához a vaspercentnek egy határozott értéke tartozik, μ_0 , mely a VI. táblázatból vehető, (egyébként $\mu = \frac{50 n \gamma^2}{1 + n \gamma}$); ha μ_0 ismert: $F_{v0} = \frac{\mu_0 b h_1}{100}$

Más úton: γ_0 -hoz egy fix $\frac{x}{h_1} = a_0$ viszony tartozik. a_0 a VI. táblázatban található (egyébként $a = \frac{n \gamma}{1 + n \gamma}$). — $x = a_0 h_1$;

minthogy $n F_{v0} (h_1 - x) = \frac{b x^2}{2}$, tehát $F_{v0} = \frac{b x^2}{2 n (h_1 - x)} = \frac{a_0^2}{2 n (1 - a_0)} b h_1$.

M_0 nyomaték szintén többféleképpen meghatározható: A (13) egyenlet alapján: $M_0 = F_{v0} \sigma_v \left(h_1 - \frac{x}{3} \right)$, vagy egyszerűbben, anélkül hogy előbb F_{v0} és x -et meghatároznók, a (24) egyenletből:

$$M_0 = \frac{h_1^2}{100 c_1^2} b \quad (31)$$

Aszerint, hogy ez az M_0 nyomaték nagyobb vagy kisebb mint az M hajlítónyomaték, melyre a keresztmetszetet méretezni kell, F_v meghatározása más- és másképpen történik:

$$1. \quad M_0 > M.$$

Ebben az esetben csak a vas lehet kihasználva. Ugyanis az M -hez tartozó F_v okvetlenül kisebb, mint F_{v0} , mely M_0 -hoz tartozik s így μ is kisebb μ_0 -nál. Ebből viszont (l. 11. old.) következik, hogy a vas igénybevétele hamarabb éri el a megengedett határt, tehát a beton nem lehet kihasználva. Ezt közvetlenül a feszültségi ábrából is be lehet látni (6 ábra). Ha a szélső betonigénybevétel a megengedett σ_b volna, nem tudnók a nullatengely helyét kijelölni. Ugyanis, ha $x = a_0 h_1$, akkor a betonfeszültségeknek a vasszalak tengelyére vonatkozó nyomatéka M_0 , tehát nagyobb M -nél; ha $x > a_0 h_1$, akkor a nyomófeszültségek nyomatéka méginkább nagyobb M -nél és végül ha $x < a_0 h_1$, σ_v túllépi a megengedett határt.

F_v meghatározása legegyszerűbb az V. táblázat segítségével:
 $M = K_v \sigma_v = \varepsilon \cdot b \cdot h_1^2 \sigma_v$; ebből az egyenletből

$$\varepsilon = \frac{M}{\sigma_v \cdot b \cdot h_1^2} \quad (32)$$

ε -nek így kiszámított értékéhez a táblázatból kikeresünk a megfelelő μ -t. $F_v = \frac{\mu \cdot b \cdot h_1}{100}$. Más útja a tervezésnek a következő: A (24)

egyenlet szerint $h_1 = 10 c_1 \sqrt{\frac{M}{b}}$; ebben az egyenletben most c_1 az ismeretlen. A c_1 -et meghatározó két határigénybevétel közül ugyanis csak σ_v ismeretes, σ_b -ről csak annyit tudunk, hogy kisebb

a megengedettnél. A (24) egyenletből $c_1 = \frac{h_1}{10} \sqrt{\frac{b}{M}}$; c_1 nek ehhez az értékéhez a VII. táblázat megadja a megfelelő c_2 -t, ami után

$F_v = c_2 \sqrt{M \cdot b}$. Egy harmadik módja F_v meghatározásának a következő közelítő eljárás: Felvesszük előre a belső-erők karját,

$\left(h_1 - \frac{x}{3}\right) = h_0$ -t. A h_0 / h_1 viszony ugyanis azalatt, amíg a vaspercent, illetőleg a szélső igénybevételeknek a viszonya széles határok között változik, szinte állandó marad. (l. a IV. táblázat β oszlopát). — h_0 a $0,88 h_1$ és $0,91 h_1$ határok között vehető fel. h_0 felvétele után a (13) egyenlet

$$\text{alapján: } F_v = \frac{M}{h_0 \sigma_v}$$

2

$$M_0 < M$$

Ebben az esetben σ_b éri el előbb a felső határt és vas nem lehet kihasználva; ez az előbbiekből önként következik. (Az M -hez tartozó F_v és μ okvetlen nagyobb, mint F_{v_0} és μ_0 , melyek M_0 -nak felelnek meg). A tervezés legegyszerűbb a következő uton:

$$M = K_b \sigma_b = \delta \cdot b \cdot h_1^2 \sigma_b, \text{ tehát}$$

$$\delta = \frac{M}{b h_1^2 \sigma_b} \quad (33)$$

Az így kiszámított δ -hoz az V. táblázatban megkeressük μ -t és ezután $F_v = \frac{\mu \cdot b \cdot h_1}{100}$. F_v azonban közvetlenül is meghatározható. A nyomófeszültségeknek a vaskeresztmetszet súlyvonalára vonatkozó

nyomatéka egyenlő a külső erők nyomatékával: $\frac{1}{2} b x \sigma_b \left(h_1 - \frac{x}{3} \right) = M$

és ebből $x = \frac{3 h_1}{2} - \sqrt{\frac{9 h_1^2}{4} - \frac{6 M}{b \sigma_b}}$; másrészt a (9) egyenlet szerint $x = \frac{n F_v}{b} \left(\sqrt{1 + \frac{2 b h_1}{n F_v}} - 1 \right)$. x -nek e két értékét egyenlővé téve olyan egyenletet kapunk, melyben csak F_v ismeretlen; ebből az egyenletből

$$F_v = \frac{\frac{6 M}{\sigma_b} - \frac{9 b h_1^2}{2} + 3 b \cdot h_1 \sqrt{\frac{9 h_1^2}{4} - \frac{6 M}{b \sigma_b}}}{h n - 2 n \sqrt{\frac{9 h_1^2}{4} - \frac{6 M}{b \sigma_b}}} \quad (34)$$

A feladatot azonban nem lehet az M hajlítónyomaték bármely értékére megoldani; ha ugyanis M eléri az $\frac{1}{3} b h^2 \sigma_b$ értéket, a (34) képletből F_v végtelenre adódnék. Ez az abszurd eredmény azt mutatja, hogy M -nek ennél az értéknél mindenesetre kisebbnek kell lennie. De ha M kisebb is, mint $\frac{1}{3} b h^2 \sigma_b$, a feladat elméletileg helyes megoldása gyakorlatilag használhatatlan eredményre vezethet; ugyanis F_v oly nagyra adódhatik, hogy a vasbetétek a keresztmetszetbe az adott külső méretek megtartásával nem helyezhetők el. Az V. táblázatból látható, hogy μ növekedése gyorsabb, mint a megfelelő δ együttthatóé, azaz a hajlítónyomaték növekedésének a szükséges F_v aránylag nagy növekedése felel meg. Használható eredményt csak akkor kapunk, ha M legfeljebb 25–30 százalékkal nagyobb M_0 -nál ellenkező esetben vagy meg kell változtatni a külső méreteket, vagy vasbetéteknek a nyomott övben való elhelyezésével is növelni kell a keresztmetszet modulusát. (I. 12. §.)

c) A keresztmetszet h_1 mérete ismeretes.

A hiányzó b és F_v méretek egyszerűen meghatározhatók a (24) és (25) képletek alapján: $b = \frac{100 c_1^2}{h_1^2} M$ és $F_v = \frac{1}{10} c_2 \sqrt{M \cdot b}$.

Az V. táblázat ennek a feladatnak a megoldására is használható. A határigénybevételeknek megfelelő μ -höz a táblázat megadja a hozzá tartozó δ és ε együttthatót. b a következő két képlet akármelyikével számítható:

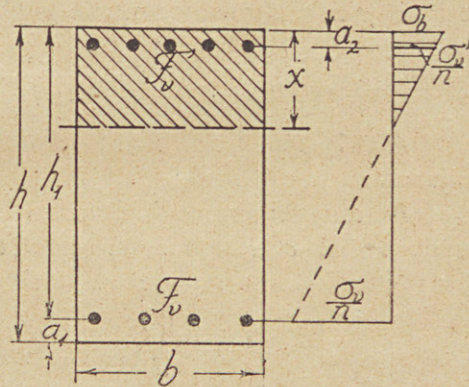
$$b = \frac{M}{\delta h_1^2 \sigma_b} \quad \text{és} \quad b = \frac{M}{\varepsilon h_1^2 \sigma_v}. \quad b \text{ meghatározása után: } F_v = \frac{\mu b h_1}{100}$$

B) Derékszögű négyszög-keresztmetszet alsó és felső vasalással.

Gerenda és lemez.

10. §.

A keresztmetszet kétoldali vasalása két okból lehet szükséges; vagy azért, mert a külső méretek úgy vannak megszabva, hogy a keresztmetszet egyszerű vasalással a hajlítónyomatékot nem veheti fel, vagy azért, mert változó terhelések hatása alatt a keresztmetszeten különböző előjelű hajlító-nyomatékok keletkezhetnek s így hol az alsó, hol a felső részen lehet a húzott öv. A keresztmetszetnek a következő méretei fognak szerepelni a számításban: b , h_1 , a_2 , F_v , F_v' . F_v a húzott, F_v' a nyomott vasbetétek keresztmetszeti területe, h_1 a húzott, a_2 a nyomott vasbetétek súlyvonalának a nyomott széltől való távolsága (7. ábra)



7. ábra.

11. § Ellenőrzés.

Hogy a dolgozó keresztmetszet határozottá váljék, először meg kell állapítani a neutrális-tengely helyzetét például a nyomott széltől mért x távolsága által. Mint tudjuk, a neutrális-tengelyre vonatkozólag a dolgozó keresztmetszet sztatikai-nyomatéka zérus. Ha a húzott és a nyomott vasbetétek területét a szélekkel párhuzamos közös súlyvonalukban egyesítjük, melynek a nyomott széltől való távolsága h_1' , akkor e nyomatéki egyenlet ugyanúgy, t. i. a dolgozó betonterület és az n szeresen vett teljes vasterület nyomatékából írható fel, mint az egyszeresen vasalt keresztmetszeten (7. §) A kiindulás azonos lévén, a 7. §-ban megállapított (9) és (10) képleteknek itt is állaniuk kell, ha a bennük szereplő mennyiségeket helyesen értelmezzük. F_v helyébe ugyanis $(F_v + F_v')$, h_1 helyébe h_1'

kerül. Minthogy $h_1' = \frac{F_v \cdot h_1 + F_v' \cdot a_2}{(F_v + F_v')}$, a (9) és (10) képlet így alakulnak:

$$x = \frac{n(F_v + F_v')}{b} \left(\sqrt{1 + \frac{2b(F_v \cdot h_1 + F_v' \cdot a_2)}{n(F_v + F_v')^2}} - 1 \right) \quad (35)$$

és
$$x = \alpha h_1' = \alpha \frac{F_v \cdot h_1 + F_v' \cdot a_2}{F_v + F_v'} \quad (36)$$

α itt is μ nek, a vaspercentnek a függvénye, itt azonban

$$\mu = \frac{F_v + F_v'}{100 b h_1'} \quad (37)$$

A (37) képlet szerint számított μ -hoz tartozó α -t a III. táblázat adja meg.

Az x távolság meghatározása után akár a legnagyobb beton-igénybevétel, σ_b , akár a húzott vasban keletkező feszültség, σ_v kiszámítható a (8) képletekből, melyek szerint:

$$\sigma_b = \frac{Mx}{J} \quad \text{és} \quad \sigma_v = \frac{n M (h_1 - x)}{J}$$

E képletekben szereplő

$$J = \frac{1}{3} b x^3 + n F_v (h_1 - x)^2 + n F_v' (x - a_2)^2 \quad (38)$$

Ha az egyik igénybevétel megvan, a másik természetesen a (14) képletből is számítható. A fentitől formában eltérő, de természetesen vele azonos értéket kapunk σ_b -re abból az összefüggésből, mely szerint a nyomófeszültségeknek a húzott vaskeresztmetszet súlyvonalára vonatkozó nyomatékösszege egyenlő a hajlítónyomatékkal:

$$\frac{1}{2} b \cdot x \cdot \sigma_b \left(h_1 - \frac{x}{3} \right) + F_v' \sigma_v' (h_1 - a_2) = M.$$

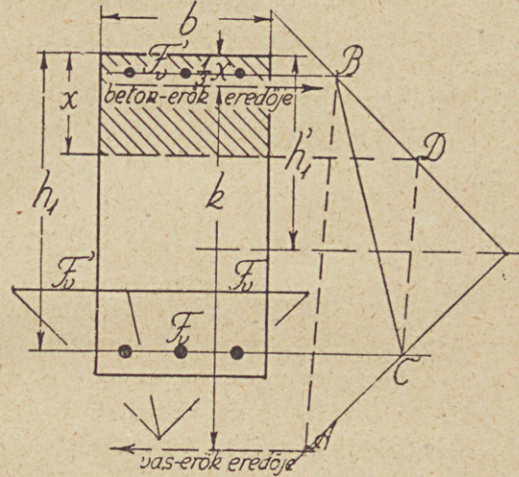
A nyomott vasban keletkező igénybevétel: $\sigma_v' = n \sigma_b (x - a_2)$ (l. 7. ábra). σ_v' ezen értékének lehelyettesítése után az egyenlet σ_b -re megoldható:

$$\sigma_b = \frac{M}{\frac{1}{2} b x \left(h_1 - \frac{x}{3} \right) + \frac{n(x - a_2)}{x} F_v' (h - a_2)} \quad (39)$$

A nyomott vas igénybevételét (σ_v' -t) nem szükséges kimutatni. Az alul felül egyenlően (szimmetrikusan) vasalt keresztmetszetet,

melyre nézve egyszerűsítések adódnak, külön fogjuk tárgyalni. (l. 14. §.)

Az ellenőrzés kevesebb munkába kerül, ha a számító eljárást szerkesztéssel kombináljuk a következő módon: (8. ábra). F_v és F_v' területekkel arányos erőkre kötélpolygont szerkesztünk; ez a polygon egyrészt megadja a kétféle vasbetét közös súlyvonalát, másrészt (az egymással párhuzamos AB és CD egyenesek be rajzolása után) a kétféle vasfeszültségek eredőjének a helyét. Elmarad tehát



8. ábra.

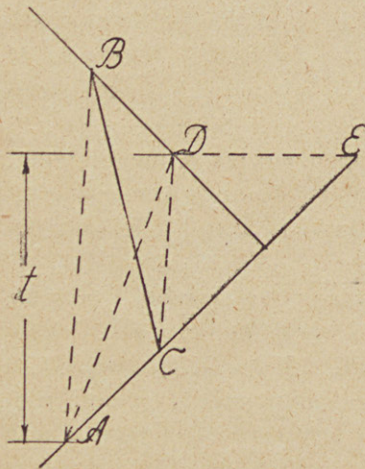
$h_1' = \frac{F_v h_1 + F_v' a_2}{F_v + F_v'}$ szá-

mitása és közvetlenül lemérhető a betonfeszültségek eredőjének és a vasfeszültségek eredőjének egymástól való távolsága: k . Ha h_1' -et lemértük, x -et vagy az

$x = \frac{n(F_v + F_v')}{b} \left(\sqrt{1 + \frac{2b h_1'}{n(F_v + F_v')}} - 1 \right)$, vagy az $x = a h_1'$

képletből kiszámítjuk. A betonfeszültség eredőjének $-\left(\frac{1}{2} b x \sigma_b\right)$ -nek — a vasfeszültségek eredőjére vonatkozó nyomatéka M lévén:

$$\sigma_b = \frac{2M}{b x k} \quad (40)$$



9. ábra.

A vasfeszültségek eredőjének helyére vonatkozó szerkesztés helyessége még bizonyításra szorul. (9. ábra). Az eredőnek a neutrális-tengelytől való távolsága, (minthogy a feszültség a vasszalakban a tengelytől való távolságukkal arányos),

$$t = \frac{J_v}{S_v}$$

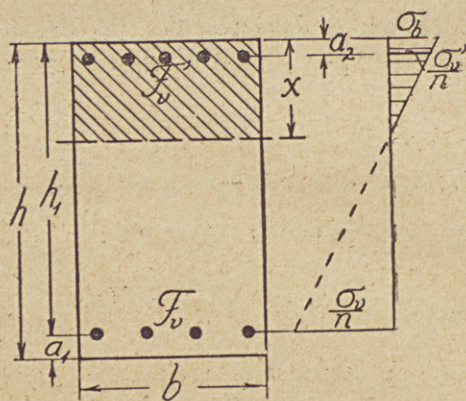
S_v , mely a vasterületeknek a neutrális tengelyre vonatkozó sztatika-

nyomatéka, \overline{DE} hosszal arányos: $S_v = c \cdot \overline{DE}$; J_v pedig, mely a vas-területeknek a neutrális-tengelyre vonatkozó inercianyomatéka, arányos a $BCED$ négyszög területével az arányossági szorzó $2c$. Az ADE háromszög az \overline{AB} és \overline{CD} egyenesek párhuzamossága következtében a négyszöggel egyenlő. Tehát $J_v = 2c \frac{t \overline{DE}}{2}$ és $\frac{J_v}{S_v}$ valóban egyenlő t -vel.

12. §. Tervezés.

(Egy hajlítónyomatékra.)

Alsó és felső vasalás — mint említettük (10 §.) — kétféle esetben lehet szükséges. Az egyik az az eset, melyben a keresztmetszet külső méretei úgy vannak korlátozva, hogy az a szükséges hajlítóellenállást egyszerű vasalással vagy egyáltalán nem vagy csak úgy fejtheti ki, hogy σ_v nem éri el a megengedett felső határt (9. §. b). Ebben az esetben a tervezés kérdése rendszerint a követ-



10. ábra.

kező alakban merül fel: Adva van a keresztmetszet magassága, szélessége és adva van a súlyvonalak helyzetével a kétféle vasalás helye (10. ábra); ismeretesek tehát a számításba jövő méretek közül b , h_1 és a_2 . Meghatározandó a vasalás (t. i. F_v és F_v' területek) abból a feltételből, hogy az M hajlítónyomatékból keletkező szélső feszültségek (σ_b és σ_v) éppen elérjék a megengedett határt. Minthogy az ismeret-

lenek száma és a feltételi egyenletek száma is kettő, a feladat *határozott*.

Kiindulásunk szerint az adott h_1 magasság kisebb, mint az, amely az adott határigénybevételek és b méret mellett a (24) képletből kiadódik; vagy ami ugyanazt jelenti: $M > M_0$, mely M_0 a (31) egyenletből számítható és azt a hajlítónyomatékat jelenti, melyet a keresztmetszet b , h_1 méretekkel és egyszerű vasalással a vas és a beton egyidejű kihasználása mellett felvehet. Az M nyomatékra méretezett kétszer-vasalt és az M_0 -ra tervezett egyszerűen vasalt

keresztmetszeten a nulla-tengely helyzete ugyanaz, minthogy a szélső igénybevételek ugyanazok: $x = \frac{n \sigma_b}{\sigma_v + n \sigma_b} h_1 = \alpha_0 h_1$, α_0 értéke a VI. táblázatból vehető.

A feladat egyik megoldására a következő gondolatmenettel juthatunk: A már megtervezett keresztmetszet dolgozó részét két részre bontjuk. Az első rész áll: a nyomott beton területéből és a húzott vasbetét területének abból az F_{v_0} részéből, mely az M_0 nyomatékhoz tartozó vasterületet jelenti; a dolgozó keresztmetszetnek ez a része felveheti az M_0 nyomatékot a feltételeknek megfelelő igénybevételekkel.

$$F_{v_0} = \frac{c_2}{10} \sqrt{M_0 b} = \frac{c_2}{10} \sqrt{\frac{h_1 \cdot b}{100 c_1^2} b} \quad (\text{a (31) egyenlet alapján})$$

$$F_{v_0} = \frac{c_2}{100 c_1} h_1 b \quad (41)$$

A keresztmetszet hátralevő része tehát, mely $F_v - F_{v_0} = F_{v_1}$ és $F_{v'}$ vasterületekből áll, az M_0 -n felül még megmaradó $M - M_0$ nyomatékot veheti fel a méretezési feltételeknek megfelelő módon, azaz a húzott vasban σ_v és a nyomott vasban σ_v' igénybevétellel (l. 10. ábra). A két részre osztott dolgozó keresztmetszet első részén a nulla-tengely (súlyvonal) ugyanaz, mint a teljes dolgozó keresztmetszeten, ennél fogva az F_{v_1} és $F_{v'}$ -ből álló második részen is ugyanez az egyenes a súlyvonal. Tehát $F_{v_1}(h_1 - x) = F_{v'}(x - a_2)$ és

$$F_{v'} = F_{v_1} \frac{h_1 - x}{x - a_2} \quad (42)$$

Abból viszont, hogy az $F_v, F_{v'}$ területekből álló keresztmetszet az $(M - M_0)$ nyomatékot veheti fel, az következik, hogy

$$\sigma_v F_{v_1} (h_1 - a_2) = M - M_0 \quad \text{és}$$

$$F_{v_1} = \frac{M - M_0}{(h_1 - a_2) \sigma_v} \quad (43)$$

A tervezés útja tehát a következő lépésekből áll:

$$1. \quad M_0 = \frac{h_1^2}{100 c_1^2} b \quad (31)$$

$$2. \quad F_{v_0} = \frac{c_2}{100 c_1} b h_1 = \frac{\mu_0}{100} b h_1 \quad (41)$$

$$3. \quad F_{v_1} = \frac{M - M_0}{(h_1 - a_2) \sigma_v} \quad (43)$$

$$4. \quad F_v = F_{v0} + F_{v1}$$

$$5. \quad x = a_0 h_1 = \frac{n \sigma_b}{\sigma_v + n \sigma_b} h_1$$

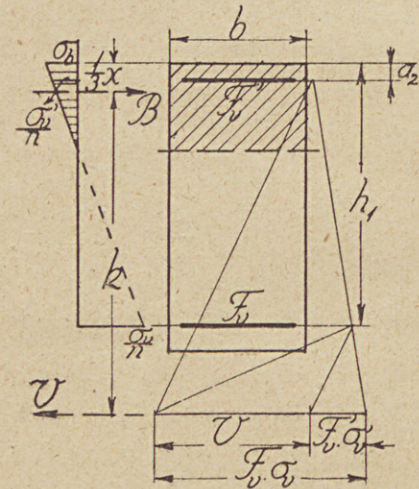
$$6. \quad F_v' = F_{v1} \frac{h_1 - x}{x - a_2} \quad (42)$$

A feladatnak egy *második* megoldásához juthatunk a következő úton.— $x = a_0 h_1$ meghatározása után ismertté válik a beton dolgozó területe; az e területen keletkező nyomófeszültségek eredője:

$$B = \frac{1}{2} b x \cdot \sigma_b$$

A B eredő egyenese a beton nyomott szélétől $\frac{x}{3}$ távolban metszi a keresztmetszetet (11. ábra). A húzott és nyomott vasbetétekben keletkező feszültségek eredője: $V = -B$, mivel a belső erők eredője erőpár. A V és B eredők egymástól való távolsága, minthogy a belső erőpár nyomatéka egyenlő a hajlítónyomatékkal,

$$k = \frac{M}{B} = \frac{2M}{b x \sigma_b} \quad (44)$$



11. ábra.

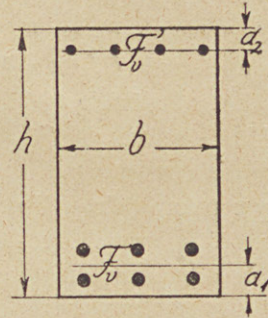
A k távolság meghatározza a V eredő helyzetét; V -t két komponensre bontva, megkapjuk a húzott ill. nyomott vasbetétekben működő F_v, σ_v ill. F_v', σ_v' erőket, ezekből pedig minthogy σ_v és σ_v' ismertek $\left(\sigma_v' = \sigma_v \frac{x - a_2}{h_1 - x} \right)$, F_v és F_v' kiszámíthatók. V -nek két komponensre-bontását szerkesztéssel is (11. ábra) végezhetjük. Ha F_v, σ_v és F_v', σ_v' -t analitikusan határozzuk meg, F_v és F_v' értékére a következő kifejezéseket vezethetjük le:

$$F_v = \frac{M + \frac{1}{6} b x^2 \sigma_b - \frac{1}{2} b \cdot x \cdot a_2 \sigma_b}{\sigma_v (h_1 - a_2)} \quad (45)$$

$$F_v' = \frac{M + \frac{1}{6} b x^2 \sigma_b - \frac{1}{2} b x h_1 \sigma_b}{\sigma_v (x - a_2) (h_1 - a_2)} (h_1 - x) \quad (46)$$

13. § Tervezés két különböző előjelű hajlítónyomatéokra.

A feladatot csak olyan keresztmetszetre nézve oldjuk meg, melynek méretei közül csak a vasbetétek területe ismeretlen. A mértékadó (egymással ellentétes előjelű) nyomatékokat M és M' -vel jelöljük, a vastertületek jele F_v és F_v' ; megállapodunk abban, hogy F_v (illetőleg F_v') alatt annak a vasalásnak a területét fogjuk érteni, melyben az M (illetőleg M') hajlítónyomaték hatása alatt keletkezik huzóigénybevétel. Azt az M mel egyértelmű hajlító-nyomatékokat, melyet a keresztmetszet egyszerű vasalással és két anyag egyidejű kihasználása mellett felvehet, M_0 -nak, az M' -vel egyező előjelű hasonlóan definiált hajlító-nyomatékokat M_0' -nak nevezzük. M_0 és M_0' általában nem egyenlők, minthogy az a_1 és a_2 méretek egymástól eltérők lehetnek (12. ábra). Ha arra törekednénk, hogy mind az M , mind az M' hajlító-nyomaték hatása alatt a beton és a húzott-vas igénybevétele éppen elérje a megengedett határt, a méretezési feltételek száma *négy* volna; ezzel szemben az ismeretlenek száma csak *kettő*: F_v és F_v' . Hogy a feladat megoldható legyen, a feltételek közül kettőt el kell ejteni; hogy melyik kettőt, az esetenként változik.



12. ábra.

A feladat megoldásához szükséges egyenletek egyszerűen felírhatók ugyan, azonban az egyenletrendszer megoldása olyan nehézséggel jár, hogy a matematikailag teljesen szabatos számítás helyett beérjük közelítő megoldással. Föltételezzük ugyanis, hogy a húzott vas igénybevételére a nyomott öv vasalásának változtatása nincs befolyással; ez a föltevés elég közel jár a valósághoz, mert a nyomott vasbetétek súlyvonala rendszerint közel esik a betonfeszültségek eredőjéhez (a_2 és $\frac{x}{3}$ között nincs nagy eltérés) s így a nyomott vas területének megváltozása kevéssé befolyásolja a nyomófeszültségek eredőjének a helyzetét, illetőleg a belső-erők karját. A méretezés útja aszerint változik, hogy M illetőleg M' kisebb vagy nagyobb-e, mint M_0 illetőleg M_0' . A következő négy esetet kell megkülönböztetni.

$$a) \quad M \leq M_0 \quad \text{és} \quad M' \leq M_0'$$

Ebben az esetben a méretezési feltételek közül a beton kihasználására vonatkozó két követelést el kell ejtenünk, csupán arról le

het szó, hogy M nyomaték esetében F_v , M' esetében F_v' területen, tehát mindig a húzott vasbetétben, az igénybevétel elérje a megengedett határt. Ezt a két követelést elég pontosan kielégítjük, ha F_v -t pusztán M , F_v' -t pedig pusztán M' alapján, mint adott magasságu és szélességű keresztmetszet egyszerű vasalását határozzuk meg. (9. §. b.)

$$b) \quad M > M_0 \quad \text{és} \quad M' \leq M'_0$$

A feladat (közelítő) megoldása ez esetben a következő. Meghatározzuk F_v és F_v' értékét az M nyomaték alapján (12. §) és meghatározzuk F_v' -t az M' nyomatékból is, mint az a) esetben. F_v' -re tehát két érték adódik, melyek közül a nagyobbat választjuk. Ha az M -ből számított F_v' nagyobb, akkor tulajdonképpen az M' nyomaték nem is mértékadó és a méretezés mind a két anyag kihasználásával egy nyomatékra, M -re történt. Ha az M' -ből számított F_v' a nagyobb, a beton nem lehet kihasználva, azonban mindkét nyomaték esetén a húzott vas igénybevétele megközelíti a felső határt.

$$c) \quad M \leq M_0 \quad \text{és} \quad M' > M'_0$$

Ez az eset lényegében azonos az előzővel, csupán a jelölésben van különbség.

$$d) \quad M > M_0 \quad \text{és} \quad M' > M'_0$$

Ebben az esetben a méretezést külön az egyik és külön a másik nyomatékra elvégezve, mind a két vasterületre két-két értéket kapunk; két-két érték közül a nagyobbik a mértékadó. Ha F_v és F_v' -re ily módon választott értékek ugyanahhoz a nyomatékhoz tartoznak, akkor voltaképpen csak ez a nyomaték mértékadó; ha F_v -re M és F_v' -re M' adja a nagyobb értéket, a húzott vas igénybevétele mindkét nyomaték hatása alatt megközelíti a megengedett határt, a beton pedig egyik esetben sem lehet kihasználva. Ha azonban F_v -re M' és F_v' -re M adja a mértékadó értéket, a húzott vas kihasználására vonatkozó két kikötést kell elejteni; ekkor e közelítő eljárás rendszerint F_v és F_v' értéket annyival nagyobbra adja az éppen szükségesnél, hogy a beton igénybevétele nem közelíti olyan jól meg a megengedett határt, mint a húzott vas igénybevétele az előbbi esetekben.

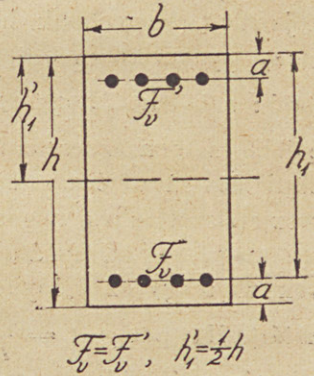
14. §. Alul-felül vasalt keresztmetszet szimmetrikus vasalással.

Az alul felül vasalt keresztmetszetnek ebben a speciális esetben az ellenőrzéshez szükséges számítások (11. §) némileg egyszerűsülnek. Ugyanis $F_v = F_v'$ és $a_1 = a_2 = a$ lévén, $h_1' = \frac{h}{2}$, tehát

$$x = \frac{2 n F_v}{b} \left[\sqrt{1 + \frac{b h}{2 n F_v}} - 1 \right] \quad (47)$$

$$\text{és } J = \frac{1}{3} b x^3 + n F_v (h^2 + 2 a^2 + 2 x^2 - 2 a h - 2 x h) \quad (48)$$

Szimmetrikus vasalású keresztmetszet *tervezése* akkor indokolt, ha a keresztmetszethez tartozó hajlítónyomatéknak két olyan szélső értéke lehetséges, melyek egymásól csak előjelben különböznek. (Pl. medencék válaszfala). Ha a keresztmetszetet úgy akarjuk méretezni, hogy a beton és vas ki legyen használva, nem lehet a keresztmetszet külső méreteit (h és b) és vasak helyzetét megadó a távolságot (13 ábra) előre felvenni, mert a vasalás egy mérettel (F -vel) meg van határozva és így ismeretlen csak *egy* vo 'na, holott a feltételi egyenletek száma *kettő*. (T. i. σ_b is, σ_v is egyenlő a megengedett határértékkel.) A méretek közül tehát csak kettőt lehet előre felvenni.



13. ábra.

A (45) és (46) egyenletek megadják egy adott hajlítónyomatékhoz és adott határigénybevételekhez az F_v és F_v' területeket b , h_1 és a_2 függvényében. Ezeket az egyenleteket a most tárgyalt esetre alkalmazva, F_v' helyett F_v -t és a_2 helyett a -t kell írunk; x pedig a_0 h_1 -gyel helyettesíthető. (a_0 a határigénybevételek által megszabott érték, l. VI. táblázat.) E helyettesítés után a két egyenlet alkotta egyenletrendszerben a következő méretek fordulnak elő: h_1 , F_v , b és a . Ha ezek közül b és a -t felvesszük, F_v és h_1 meghatározható; ez a felvétel azonban nem célszerű, mert harmadfokú egyenletre vezet. Egyszerűbben jutunk eredményhez, ha b -n kívül nem a -t, hanem az $\frac{a}{h_1}$ viszonyt vesszük fel előre.

Ha $\frac{a}{h_1} = \frac{1}{10}$, akkor az egyenletrendszer gyökei

$$h_1 = \sqrt{\frac{60 \cdot 11 - 20 a_0}{a_0 (200 a_0^2 - 440 a_0 + 303) \sigma_b}} \sqrt{\frac{M}{b}} = 10 d_1 \sqrt{\frac{M}{b}} \quad (49)$$

$$F_v = \sqrt{\frac{20 a_0^3}{3 \cdot 11 - 20 a_0} (200 a_0^2 - 440 a_0 + 303) \sigma_b}} \sqrt{M \cdot b} = \frac{1}{10} d_2 \sqrt{M \cdot b} \quad (50)$$

Ha $b = 100$ cm, tehát lemezre vonatkozólag:

$$h_1 = d_1 \sqrt{M} \quad (51)$$

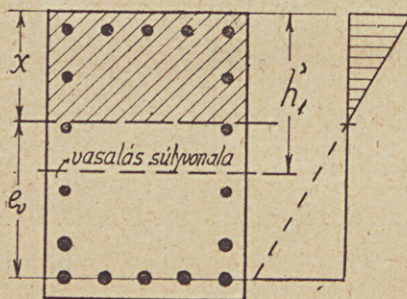
$$F_v = d_2 \sqrt{M} \quad (52)$$

E képletekben szereplő mennyiségek kg-ban és cm-ben fejezendők ki.

A d_1 és d_2 együtthatók csupán a megergedett igénybevételektől függenek; σ_b , σ_v és d_1 , d_2 összetartozó értékeit a VIII. táblázat adja meg. Megeshetik, hogy a (49) és (50) képletekből kapott eredmény gyakorlati (t. i. a vasak elhelyezése) szempontjából kifogásolható: t. i. lehet, hogy az $a = \frac{h_1}{10}$ érték túl kicsi vagy túl nagy. Az előbbi esetben az eredményt úgy korrigáljuk, hogy a két vas-sor közötti távolságot érintetlenül hagyva, az a távolságot és ezzel a keresztmetszet teljes magasságát a szükséges mértékben mindkét szélén megnöveljük, emiattal a keresztmetszet modulusa némileg növekszik s így az igénybevételek nem érik el egészen a megengedett határt. Ha pedig $a = \frac{h_1}{10}$ nagyobb — például Δa -val — az éppen szükségesnél, akkor a teljes h magasságot Δa -val csökkentjük, viszont a két vas-sor közötti távolságot Δa -val növeljük. Így a h_1 magasság változatlan marad. A vas-sorok közötti távolság nagyobbodása következtében a keresztmetszeti-modulus ez esetben is valamivel nagyobb lesz az éppen szükségesnél.

C) Derékszögű négyszög-keresztmetszet főbszörös vasalással.

15. §. Ellenőrzés.



14. ábra.

A derékszögű négyszög-keresztmetszetnek e legáltalánosabb esetében a vasalás a keresztmetszetben tetszőleges elosztású, de a hajlítás síkjára vonatkozólag szimmetrikus. Legyen a vas-területek összege ΣF_v és e területek közös súlypontjának a nyomott-széltől való távolsága: h_1' . A (9) egyenlet alapján a nulla-tengelynek a nyomott-széltől való távolsága:

$$x = \frac{n \cdot \Sigma F_v}{b} \left(\sqrt{1 + \frac{2 b h_1'}{n \Sigma F_v}} - 1 \right) \quad (53)$$

A szélső igénybevételek a (8) egyenletekből számíthatók:

$$\sigma_b = \frac{M \cdot x}{J} \quad \text{és} \quad \sigma_v = \frac{n \cdot M \cdot e_v}{J}$$

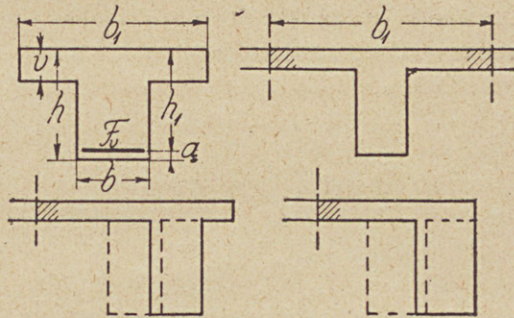
J a dolgozó keresztmetszetnek a neutrális-tengelyre vonatkozó inercianyomatéka, tehát a nyomott beton-terület és az n -szeresen számított vasterület inercianyomatékának összege. e_v a neutrális-tengelytől legtávolabb eső húzott vasbetét súlypontjának a tengelytől való távolsága. Ilyen keresztmetszetek tervezése, tekintve, hogy a méretek száma jóval több a feltételi egyenletek maximális számánál, kettőnél, sokszorosan határozatlan feladat.

D) T keresztmetszef egyszerű vasalással.

16. §.

A vasbeton hajlított-tartónak ez a tipikus keresztmetszete (15. ábra). A T szárát (függőleges részét) bordának, a fejét (vízszintes részét) lemeznek nevezzük. A

leggyakoribb esetben, t. i. a bordás-lemezfödém gerendáinak a keresztmetszeten, a T alakhoz úgy jutunk, hogy a lemezből egy részt, melynek szélességét, b_1 -et, empirikus szabályok állapítják meg, a bordával együtt dolgozóknak tekintünk.*) A keresztmetszet



15. ábra.

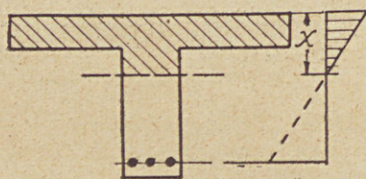
vizsgálatát természetesen az nem befolyásolja, hogy

b_1 képzelt méret vagy egy valóban elhatárolt lemez szélessége-e. A vizsgálat szigorúan véve csak szimmetrikus keresztmetszetre vonatkozik ugyan, de reudszerint azokon a keresztmetszeteken is, melyeknél a borda és lemez függőleges szimmetria-tengelye nem esik egybe, elfogadjuk érvényesnek a szimmetrikus keresztmetszetre meg-

*) A magyar szabályzat szerint b_1 a következő négy méret közül a legkisebbel veendő egyelőre: a gerenda nyílásának harmada, a szomszédos gerendák tengelytávolsága, továbbá $5h$ és $16v$. A német szabályzat szerint a következő méretek közül kell a legkisebbet választani: $4h$, $8b$, $16v$ és a gerendák tengelytávolsága.

állapítandó összefüggéseket. A keresztmetszet meghatározásához szükséges méretek (15 ábra) h , $h_1 = (h-a)$, v , b_1 , b és F_v .

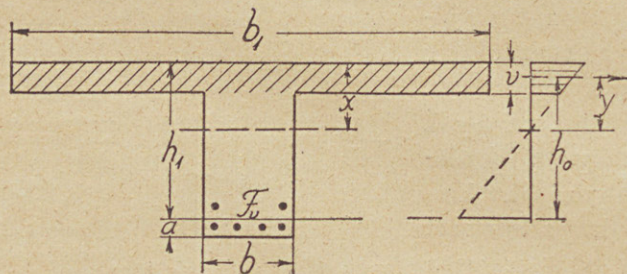
Amidőn a keresztmetszet vizsgálata egy hajlító-nyomatékra vonatkozik, feltételezzük, hogy e nyomaték olyan értelmű, hogy belőle a keresztmetszet (felső) lemez-részén keletkezik nyomóigénybevétel. Ezzel ellenkező értelmű nyomaték esetén a lemez a nem-dolgozó, tehát a számítás szempontjából nem-létező betonterülethez tartoznék, így b szélességű négyszög-keresztmetszettel volna dolgunk. Azonban nemcsak ekkor tekintendő a **T** keresztmetszet derékszögű négyszögnek, hanem akkor is, ha a lemez a nyomott oldalon van, de a neutrális-tengelynek a nyomott szélétől való távolsága $x < v$;



16 ábra.

ebben az esetben a négyszögnek b_1 a szélességi mérete. A derékszögű négyszöghöz képest új esettel, szorosán vett **T** keresztmetszettel tehát csak akkor van dolgunk, ha $x > v$ azaz ha a neutrális-tengely a bordába metsz. Ebben az esetben a dolgozó betonkeresztmetszet a 16. ábrán sraffozással jelzett terület;

azonban a számítás meggyorsítása végett e területnek a bordára eső részét (helyesebben azt, hogy e területre is keletkeznek belső-erők) nem fogjuk figyelembe venni. Ezzel rendszerint csak lényegesen hibát követünk el, egyrészt mert az



17. ábra.

elhanyagolt terület a dolgozó beton-terület többi részéhez, a lemez területéhez képest csekély, másrészt mert e kis területen keletkező feszültségek is kicsinyek, minthogy közelesnek a nullatengelyhez. A következőkben tehát a **T** keresztmetszeten (ha t. i. $x > v$) a dolgozó betonterület alatt a *lemez területet* fogjuk érteni (17 ábra), azaz egy *állandó*, a borda és a vasalás méreteitől független területet, ami a számítást igen megkönnyíti. A borda eszerint teljes egészében „nem-dolgozó” terület és a b méret be sem kerül a számításba.

Az említett közelítő felvétel mellett rendszerint még egy közelítéssel szoktunk élni: a nyomóerők eredőjének helyét a nyomott széltől $\frac{v}{2}$ távolban vesszük fel, mintha a lemezen az igénybevétel egyenletesen oszlanék meg. Ennek megfelelően a belső erők karja,

$$h_0 = h_1 - \frac{v}{2} \quad (54)$$

A nyomó-erők eredőjének mint a 17. ábra szerinti feszültségi trapéz súlyvonalának, a nyomott széltől való pontos távolsága $\frac{v}{2}$ és $\frac{v}{3}$ közé esik, a neutrális-tengelytől mért távolsága pedig

$$y = x - \frac{v}{2} + \frac{v^2}{6(2x - v)} \quad (55)$$

és
$$h_0 = h_1 - x + y = h_1 - \frac{v}{2} + \frac{v^2}{6(2x - v)} \quad (56)$$

A belső-erők karjának ez utóbbi pontosabb értéke valamivel nagyobb az (54) szerinti közelítő értéknél.

17. §. Ellenőrzés.

Mint említettük, szorosabb ér elemekben vett **T** keresztmetszetről csak akkor van szó, ha $x > v$. Minthogy a neutrális-tengelyre vonatkozólag a nyomott-ív sztatikai nyomatéka nagyságra egyenlő az n -szeres vasterület sztatikai nyomatékával, tehát kell, hogy $\frac{1}{2} b v^2 < n F_v (h_1 - v)$. Ellenkező esetben $x < v$ és az alábbiak helyett a 7. § ban mondottak érvényesek.

Ha az igénybevétel kimutatásához a hajlítás általános képletéből (8) akarunk kiindulni, először is a neutrális-tengely helyzetét kell meghatározni:

$$b v \left(x - \frac{v}{2} \right) = n F_v (h_1 - x); \text{ ebből}$$

$$x = \frac{b_1 v^2 + 2 n F_v h_1}{2 b v + 2 n F_v} \quad (57)$$

Az (57) egyenlet mindkét oldalából $\frac{v}{2}$ -t levonva, a következő eredményre jutunk:

$$x - \frac{v}{2} = \frac{\frac{n F_v}{b v}}{1 + \frac{n F_v}{b v}} \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) = \frac{n \frac{100 F_v}{b v}}{100 + n \frac{100 F_v}{b_1 v}} \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) = \mu \left(h_1 - \frac{v}{2} \right)$$

$\frac{100 F_v}{b \cdot v} = \psi$ a vasterületnek a nyomott öv területre vonatkozó percentszáma, μ tehát csak az így értelmezett vaspercent-számnak a függvénye. ψ és μ összetartozó értékeit a IX. táblázat tartalmazza, melynek segítségével x gyorsabban számítható, mint az (57) egyenletből. Ugyanis

$$x = \mu \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) + \frac{v}{2} \quad (58)$$

A neutrális-tengelyre vonatkozó inercia nyomaték:

$J = n F_v (h_1 - x)^2 + b_1 v \left(x - \frac{v}{2} \right)^2 + \frac{1}{12} b_1 v^3$; $b v \left(x - \frac{v}{2} \right)$ helyébe a vele egyenlő $n F_v (h_1 - x)$ -et helyettesíthetjük s így

$$J = n F_v (h_1 - x) \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) + \frac{1}{12} b_1 v^3 \quad (59)$$

továbbá $J = n F_v (h_1 - x) \left[h_1 - \frac{v}{2} + \frac{v^2}{6(2x - v)} \right]$ (60)

Ha σ_v (8) alatti képletébe J -t az (59) alatti formájában helyettesítjük, de $\frac{1}{12} b v^3$ -t, mint aránylag kis mennyiséget, elhanyagoljuk a következő közelítő formulához jutunk:

$$\sigma_v = \frac{M \cdot n (h_1 - x)}{J} = \frac{M}{F_v \left(h_1 - \frac{v}{2} \right)} \quad (61)$$

σ_v -nek pontosabb értéke a (60) egyenletből vett J alapján

$$\sigma_v = \frac{M}{F_v \left(h_1 - \frac{v}{2} + \frac{v^2}{6(2x - v)} \right)} \quad (62)$$

Ugyanerre az eredményre egyszerűbben is juthatunk: A belső-erők és külső-erők erőpárjának egyenlősége értelmében ($F_v \sigma_v$) $h_0 = M$ és $\sigma_v = \frac{M}{F_v h_0}$. Ez utóbbi egyenletbe h_0 -nak (54) alatti közelítő il-

letőleg (56) alatti pontos értékét helyettesítve, közvetlenül megkapjuk a (61) illetőleg (62) egyenleteket. A vasigénybevétel meghatározása után

$$\sigma_b = \frac{\sigma_v x}{n(h_1 - x)} \quad (14)$$

A pontosabb (62) képlet σ_v -t valamivel kisebbre adja, mint a közelítő (61), a közelítő képlettel dolgozva tehát kedvezőtlenebb eredményt kapunk. Rendszerint megelégszünk a közelítő pontossággal.

18. §. Tervezés.

A feladatot azokra az esetekre való tekintettel fogjuk tárgyalni, amelyek a bordáslemez-födém gerendájának méretezésekor felmerülhetnek. E födéből először a lemezt tervezzük meg s így a gerenda méretezésekor a **T** keresztmetszet nyomott övének v mérete már ismeretes. (15. és 16. ábra). A borda szélességét, b -t, mely a hajlítás esetére vonatkozó számításokban közvetlenül nem szerepel, előre felvesszük.*) A még hátralevő méretek (b_1 , h_1 és F_v) közül kettőt kellene ismeretlennek tekinteni, ha a méretezés azzal a kikötéssel történik, hogy a két anyag egyidejűleg érje el a megengedett határt. A lemezből a bordával együtt dolgozó rész szélességének megállapítására vonatkozó szabály értelmében (l. 29. old. Megjegyzés) a b_1 és h_1 méretek nem mindig függetlenek egymástól. Ugyanis b_1 nem lehet nagyobb, mint a h magasság 5 vagy 4-szerese, a $\frac{h}{h_1}$ viszony pedig szűk határok között változván, állandónak tekinthető. Feltételezzük, hogy $\frac{h}{h_1}$ körülbelül 1.1-del egyenlő, ennek megfelelően a $\frac{b_1}{h_1} = m$ viszony nem lehet nagyobb, mint 5.5 illetőleg mint 4.4, aszerint, hogy b_1 megállapítása a magyar vagy a német szabályzat szerint történik.**) A b_1 , h_1 és F_v méretek közül tehát csak az esetben szabad kettőt tekinteni ismeretlennek és egyet előre felvenni, ha méretezés után a $\frac{b_1}{h_1}$ viszony kisebbnek bizonyul, mint az említett m (tehát mint 5.5 vagy 4.4). Ellenkező esetben ugyanis a felvett vagy meg-

*) A borda szélessége úgy veendő fel, hogy egyrészt a vasbetétek jól elhelyezhetők legyenek, másrészt a legnagyobb nyirófeszültség alatta maradjon 14 kg/cm²-nek

**) A Fővárosi Közmunkák Tanácsa 1921. márciusában kelt határozatával a b_1 méret megállapítására a német szabályzat rendelkezését fogadta el.

határozott b_1 nem volna összhangban a szabályzattal. Ha viszont előre kikötjük, hogy $\frac{b_1}{h_1} = m$ legyen, akkor mind a három méretet ismeretlennek kell tekinteni; a méretezés eredménye ez esetben csak akkor fogadható el, ha a bordával dolgozó lemez-szélesség megállapításánál tekintetbe veendő értékek közül valóban $b_1 = m h_1$ a legkisebb, tehát a mértékadó. Rendszerint azonban a h_1 méretet is előre felvesszük, ezáltal a b_1 szélességnek a szabályzat szerinti értéke meghatározható s így csupán F_v számítandó. A tervezésnek ezen normális esetén kívül — b) és c) alatt — még két másik esettel is foglalkozunk.

a) *A külső méretek és a vasalds helyzete adottak.*

Csupán F_v az ismeretlen s így a feladat túl-határozott. A méretezési feltételek közül az egyiket el kell ejteni, hogy melyiket, az attól függ, hogy egyszerű vasalással és a két anyag egyidejű kihasználása mellett felvehető M_0 hajlítónyomaték nagyobb-e vagy kisebb a szóbanforgó M hajlítónyomatéknál. Ha $M_0 > M$, csupán a vas, ha pedig $M_0 < M$, csupán a beton vehető igénybe a megengedett határig. (V. ö. 9. §. b) eset). M_0 kiszámításához előbb F_{v_0} -t kell meghatározni, azaz azt a vasterületet, mellyel a neutrális-tengely a határigénybevételek adott viszonya, γ_0 , által megkívánt helyzetbe, t. i. a nyomott szélről $x = \alpha_0 h_1$ távolságba kerül. (α_0 és γ_0 összetartozó értékei a VI. táblázatban vannak.)

$$\text{Tehát: } n F_{v_0} (h_1 - x) = b_1 v \left(x - \frac{v}{2} \right) \text{ és}$$

$$F_{v_0} = \frac{b_1 v \left(x - \frac{v}{2} \right)}{n (h_1 - x)} = \frac{b_1 v \left(\alpha_0 - \frac{v}{2 h_1} \right)}{n (1 - \alpha_0)} \quad (63)$$

és a (61) egyenlet alapján:

$$M_0 = F_{v_0} \sigma_v \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) = \frac{b_1 v \left(\alpha_0 - \frac{v}{2 h_1} \right)}{n (1 - \alpha_0)} \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) \sigma_v \quad (64)$$

Ha $M_0 > M$, akkor

$$F_v = \frac{M}{\sigma_v \left(h_1 - \frac{v}{2} \right)} \quad (65)$$

Ha $M_0 < M$, a (65) képlet nem alkalmazható, mert a vas-igénybevétel nem érheti el a megengedett határértéket, σ_v -t. A beton azonban a megengedett határig dolgozik, s így $\frac{M}{\sigma_b} = \frac{J}{e_b}$ kiszámítható. $e_b = x$, és az (59) egyenlet alapján, ha abban $\frac{1}{12} b_1 v^3$ -t töröljük, (ami megfelel annak a közelítő feltevésnek, mely szerint $h_0 = h_1 - \frac{v}{2}$)

$$J = n F_v (h_1 - x) \left(h_1 - \frac{v}{2} \right); \text{ tehát}$$

$$\frac{M}{\sigma_b} = \frac{n F_v (h_1 - x) \left(h_1 - \frac{v}{2} \right)}{x};$$

ha x helyébe bevisszük az (57) képlet által megadott értéket, ezen egyenletben csak F_v lesz ismeretlen. Az egyenletet megoldva:

$$F_v = \frac{M \cdot b_1 \cdot v^2}{2n \left[\left(h_1 - \frac{v}{2} \right)^2 \sigma_b b_1 v - M \cdot h_1 \right]} \quad (66)$$

Hacsak lehetséges, a h_1 méretet oly nagyra vesszük, hogy M_0 nagyobb legyen M -nél, tehát olyan keresztmetszetet tervezünk, melyben a beton nincs kihasználva. Ilyen keresztmetszetek tervezésével ugyanis (a borda magasításához szükséges) aránylag csekély beton-többlet árán lényeges vasmegettakarítást érhetünk el.

b) h_1 és F_v ismeretlenek.

Mint említettük, h_1 csak akkor szerepelhet az ismeretlenek között, ha a lemez b_1 szélessége nem függ h_1 -től; bordás-födém esetében tehát csak akkor lesznek az alábbiak szerint meghatározott h_1 és F_v elfogadhatók, ha h_1 m -szerese valóban nagyobb, mint b_1 -nek a szabályzatok szerint, de h_1 figyelmen-kivül-hagyásával előre felvett értéke. A feladat megoldása a (65) és (66) egyenletekből álló egyenletrendszer alapján történhetik; e két egyenlet most egyidejűleg fennáll, mert a méretezési feltételek szerint az M nyomaték hatása alatt σ_v és σ_b egyszerre eléri a megengedett határt. Az egyenletrendszer megoldása nehézséggel ugyan nem, de hosszabb számító munkával jár; egyszerűbben juthatunk eredményhez a következő úton:

A szélső igénybevételek adottak lévén, ismeretes a . A (63) egyenlet alapján $\phi = \frac{100 F_v}{b_1 v}$ a következő alakban írható:

$$\frac{100 F_v}{b_1 v} = \phi = \frac{100 \left(a - \frac{v}{2h_1} \right)}{n (1 - a)} \quad (67)$$

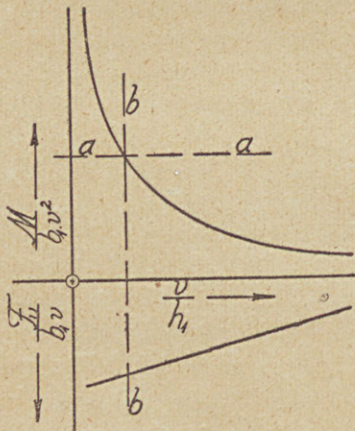
A (65) és (67) egyenletből következik, hogy

$$\frac{M}{b_1 v} = \frac{F_v}{b_1 v} \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) \sigma_v = \frac{\left(a - \frac{v}{2h_1} \right)}{n (1 - a)} \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) \sigma_v ;$$

ez utóbbi egyenletet v -vel osztva:

$$\frac{M}{b_1 v^2} = \frac{a - \frac{1}{2} \left(\frac{v}{h_1} \right)}{n (1 - a)} \left(\frac{h_1}{v} - \frac{1}{2} \right) \sigma_v \quad (68)$$

A (67) és (68) egyenletek jobboldalán csak $\left(\frac{v}{h_1} \right)$ viszony az ismeretlen; ennek megfelelően a (67) egyenlet *egyenessel*, a (68) egyenlet másodfokú *hiperbolával* ábrázolható. A határigénybevételek különböző összetartozó értékpárjainak más-



18. ábra.

más egyenes és hiperbola felel meg, melyek egy egyenes, illetve görbesereget alkotnak. E vonal-seregekből álló grafikon a következőképpen szerkeszthető és a következő módon használható a méretezési feladat megoldására. Egy vízszintes abszcissa-tengelyen felmérjük a $\frac{v}{h_1}$ viszony változó értékeit; a tengelytől felfelé, illetőleg lefelé felmérjük ordinátáinkul $\frac{M}{b_1 v^2}$ -nek, illetőleg ϕ -nek azokat az értékeit, melyek a határigénybevételek egy-egy felvett érték-

párja esetén a változó $\frac{v}{h_1}$ -hez tartoznak. Ily módon a vízszintes tengely felett egy hiperbola-sereg a tengely alatt egy egyenes-sereg keletkezik. — Az adott hajlító-nyomatékból és az ismert b_1 és v

méretekből kiszámítjuk $\frac{M}{b_1 v^2}$ -et és a méretezési feltételeknek megfelelő hiperbolán megkeressük azt a pontot, melynek ordinátája ezzel egyenlő. Ezt a pontot az abszcissa-tengelytől $\frac{M}{b_1 v^2}$ távolságban haladó vízszintes egyenes metszi ki. (18. ábra $a-a$ egyenes.) E pontnak az abszcisszája megadja $\frac{v}{h_1}$ -et, amellyel h_1 is határozottá válik; a méretezési feltételeknek megfelelő egyenesen az ugyanezen abszcisszával bíró pontnak (melyet a $b-b$ függőleges metsz ki) az ordinátája pedig ϕ t ábrázolja s így a keresett F_v -t meghatározza. h_1 meghatározása után F_v más úton is megállapítható, t. i. a (65) egyenletből tisztán számítással.

A X és XI. tábla két ilyen grafikont tartalmaz; a X. táblán a vasigénybevétel 1000, a XI. táblán 1200 kg/cm², a beton-igénybevétel mindkét táblán 25-től 45 kg/cm²-ig változik. A grafikonokon $\frac{v}{h_1}$ legkisebb értéke 0.1, azaz a táblák csak addig használhatók, amíg h_1 kisebb, mint a lemezvastagság tizszcrese. Födémszerkezeteken 10 v -nél nagyobb h_1 nem is szokott előfordulni s így a táblák a legtöbb esetben megadják a megoldást; 10 v -nél nagyobb h_1 esetében nem célszerű a bordán keletkező feszültségeket figyelmen kívül hagyni, ha pedig ezeket is tekintetbe vesszük (23. §. — 25. §) a **T** keresztmetszetre eddig megállapított kapcsolatok nem érvényesek. A grafikonok minden hiperbolája és egyenese csak addig a pontjáig van megrajzolva, melynek abszcisszája, $\frac{v}{h_1}$, egyenlő a határigénybevételeknek megfelelő $\frac{x}{h_1}$ viszonyal; az e pont után következő vonalszakaszok nem használhatók, mert olyan keresztmetszeteket állapítanak meg, melyekben $x < v$ — Ha a kiindulásunknak ellentmondóan h_1 kisebbre adódnék, mint $\frac{b_1}{m}$, a követett úttól el kell térni s a feladatot a következő c) pont szerint kell megoldani.

c) Adva van v és $a \left(\frac{b_1}{h_1} = m \right)$ viszony.

A kérdést csak akkor szabad így felállítani, ha a meghatározandó b_1 méret valóban kisebb lesz a szabályzat szerint b_1 meghatározásához kiszámított egyéb értékeknél, azaz ha b_1 -re valóban

az $m \cdot h_1$ érték a mértékadó. A (68) egyenletet $v^2 m h_1$ -gyel megszo-
rozva és rendezve, a következő egyenletre jutunk:

$$M = \left(h_1 - \frac{v}{2} \right)^2 v m \sigma_b - \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) \frac{v^2 m \sigma_v}{2 n}, \text{ és ebből}$$

$$h_1 = \frac{v}{2} + \frac{v \cdot \sigma_v}{4 n \sigma_b} + \sqrt{\frac{v^2 \sigma_v^2}{16 n^2 \sigma_b^2} + \frac{M}{m \cdot v \cdot \sigma_b}} \quad (69)$$

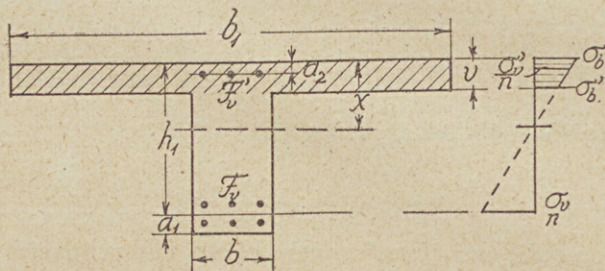
h_1 meghatározása után, $b_1 = m \cdot h_1$ és $F_v = \frac{M}{\sigma_v \left(h_1 - \frac{v}{2} \right)}$. Ha az

eredményül kapott b_1 illetőleg h_1 a kiindulásul szolgáló feltételnek
ellentmondana, a feladatot a b) eset alá kell sorozni.

E) T keresztmetszet alsó és felső vasalással.

19. §

Az alsó és felső vasalás, ugyanugy mint a négyszögkereszt-
metszeten, két okból lehet szükséges. Vagy mert M_0 kisebb mint a
mértékadó M hajlítónyomaték, vagy azért, mert a keresztmetszeten



19. ábra.

különböző előjelű hajlító nyomatékok léphetnek fel s így két mér-
tékadó nyomaték van. Ez utóbbi esetben csak az egyik nyomatékra
nézve T alakú a keresztmetszet. (A másik nyomatéknak ellenálló
keresztmetszet *négyszög*, mert a lemez a húzott oldalra kerülvén,
nem jön tekintetbe) Amikor csak *egy* mértékadó nyomatékról van
szó, akkor kikötjük, hogy az olyan értelmű, hogy hatása alatt a
lemez oldalán keletkeznek nyomófeszültségek; az egész vizsgálatra
vonatközólag pedig kikötésünk, hogy a neutrális-tengely a *bordába*
metsz, hogy tehát $x > v$. — A jelöléseket a 19. ábra mutatja.

20. §. Ellenőrzés.

A gondolatmenet ugyanaz, mint a négyszögű keresztmetszet esetén (11. §.) A két vasalás közös súlyvonalának a nyomott szél-től való távolsága: $h_1' = \frac{F_v h_1 + F_v' a_2}{F_v + F_v'}$. Az egyszerűen vasalt keresztmetszetre vonatkozó (57) és (58) egyenletek itt is állanak, ha h_1 helyébe h_1' helyettesítünk és ϕ alatt $\frac{100(F_v + F_v')}{b v}$ -t értünk. Tehát

$$x = \frac{b_1 v^2 + 2n(F_v + F_v')h_1'}{2b_1 v + 2n(F_v + F_v')} = \frac{b_1 v^2 + 2n(F_v h_1 + F_v' a_2)}{2b_1 v + 2n(F_v + F_v')} \quad (70)$$

$$\text{vagy } x = \eta \left(h_1' - \frac{v}{2} \right) + \frac{v}{2} \quad (70)$$

η , mint a fentebb értelmezett ϕ függvénye a IX. táblázatból vehető. A neutrális-tengelyre vonatkozó inercianyomaték,

$$J = \frac{1}{12} b_1 v^3 + b_1 v \left(x - \frac{v}{2} \right)^2 + n F_v' \left(x - a_2 \right)^2 + n F_v \left(h_1 - x \right)^2 \quad (72)$$

A szélső feszültségek a (8) illetőleg (14) egyenletek alapján:

$$\sigma_b = \frac{M \cdot x}{J} \quad \text{és} \quad \sigma_v = \frac{n \sigma_b (h_1 - x)}{x} \quad (\sigma_v' \text{-t nem kell kimutatni})$$

A beton-igénybevétel képletének egy más formáját is megállapíthatjuk: Miatán a (70) vagy (71) egyenletből x -et és az (55) egyenletből a betonfeszültségek eredőjének a neutrális-tengelytől való távolságát, y -t kiszámítottuk, felírhatjuk, hogy a nyomó-feszültségeknek a húzott vasbetétek súlyvonalára vonatkozó nyomaték-összege M -mel egyenlő: (19. ábra).

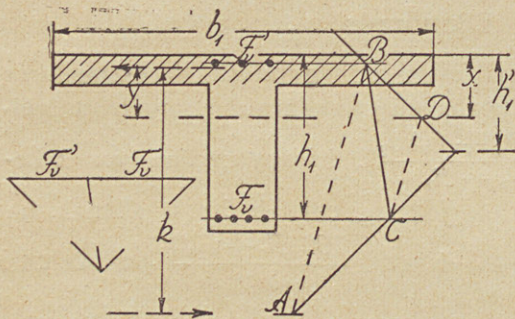
$$\frac{1}{2} b_1 v (\sigma_b + \sigma_b') (h_1 - x + y) + F_v' \sigma_v' (h_1 - a_2) = M$$

A feszültségi ábra alapján

$$\sigma_b' = \sigma_b \frac{x - v}{x} \quad \text{és} \quad \sigma_v' = \sigma_b \frac{x - a_2}{x};$$

ezeket az értékeket behelyettesítve és az egyenletet σ_b -re megoldva:

$$\sigma_b = \frac{M x}{\frac{1}{2} b_1 v \frac{2x - v}{x} (h_1 - x + y) + F_v' \frac{x - a_2}{x} (h_1 - a_2)} \quad (73)$$



20. ábra.

A feladat megoldható egy egészen hasonló szerkesztés segítségével is, mint a derékszögű négy-szög-keresztmetszet esetében. A szerkesztés (l. 20. ábra és 8. ábra) megadja h_1' -t, ezt ismerve, kiszámítjuk x -et. x meghatározása után megszerkesztjük a beton-feszültségek ere-

dőjének és a vas-feszültségek eredőjének a helyét és a két eredő távolságát, k -t lemérjük. A beton-feszültségek eredője: (l. 21. ábra)

$$B = \frac{b_1 v}{2} (\sigma_b + \sigma_b') = \frac{b_1 v}{2} \sigma_b \frac{2x - v}{x} \quad (74)$$

A belső-erők nyomatéka egyenlő a hajlító-nyomatékkal, tehát

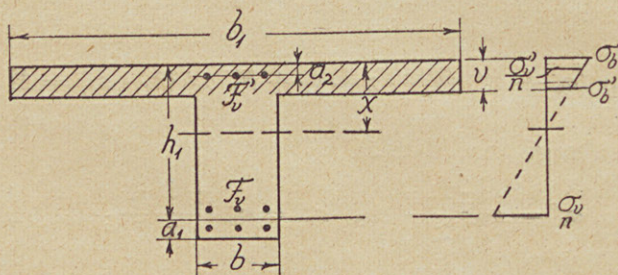
$$M = B k = \frac{b_1 v}{2} \sigma_b \frac{2x - v}{x} k \quad \text{és ebből}$$

$$\sigma_b = \frac{2 M \cdot x}{b_1 v (2x - v) k} \quad (75)$$

21. §. Tervezés.

(Egy hajlítónyomatékra.)

A kettős vasalás ebben az esetben azért szükséges, mert az egyszerű vasalással és a két anyag kihasználásával felvehető hajlítónyomaték: $M_0 < M$. A kérdést a következő alakban tesszük fel: Adva vannak



21. ábra.

a keresztmetszet külső méretei, a vasalás helyzete és meghatározandók F_v és F_v' úgy, hogy a szélső igénybevételek éppen elérjék

a megengedett határt. A feladat határozott (két ismeretlen, két feltételi egyenlet); a kifejtendő két megoldás gondolatmenete ugyanaz, mint négyszögkeresztmetszet esetén (12. §)

Első megoldás: A keresztmetszetet két részre bontjuk. Az egyik rész a lemezterületből és a (63) egyenletből meghatározható F_{v_0} -ból áll; ez a rész a két anyag egyidejű kihasználása mellett M_0 nyomatékot vehet fel. A másik rész F_{v_1} (húzott) és $F_{v'}$ (nyomott) vas-területekből áll, melyek az $(M - M_0)$ nyomatékot veszik fel a húzott vas kihasználása mellett. A keresztmetszetnek e második részét és $(M - M_0)$ nyomatékot ugyanazok az egyenletek kapcsolják össze, mint négyszög-keresztmetszet esetén. A tervezés útja tehát a következő:

$$F_{v_0} = \frac{b_1 v \left(a_0 - \frac{v}{2h_1} \right)}{n(1 - a_0)} \quad (63)$$

$$M_0 = F_{v_0} \sigma_v \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) \quad (64)$$

$$F_{v_1} = \frac{M - M_0}{\sigma_v (h_1 - a_2)} \quad (43)$$

$$F_v = F_{v_0} + F_{v_1}$$

$$x = a_0 h_1 = \frac{n \sigma_b}{\sigma_v + n \sigma_b} h_1$$

$$F_{v'} = F_{v_1} \frac{h_1 - x}{x - a_2} \quad (42)$$

A második megoldásnál abból indulunk ki, hogy $x = a_0 h_1$ a megengedett igénybevételek által meghatározott s így határozott a beton-feszültségek eredőjének, B nek a nagysága is, helye is. Ugyanis a (74) és (55) egyenletek értelmében:

$$B = \frac{b_1 v \sigma_b \cdot 2x - v}{x} \quad \text{és} \quad y = x - \frac{v}{2} + \frac{v^2}{6(2x - v)}$$

A vas-feszültségek eredője, V nagyságra egyenlő B -vel és B egyenesétől való távolsága a (75) egyenlet alapján)

$$k = \frac{2 M x}{b_1 v (2x - v) \sigma_b} \quad (76)$$

A V erőt a húzott és a nyomott vasbetétek súlyvonalában működő két komponensre bontva, megkapjuk $F_v \sigma_v$ és $F_{v'} \sigma_{v'}$ erőket

és ezekből — minthogy σ_v és $\sigma_v' = \sigma_v \frac{x - a_2}{h_1 - x}$ ismertek — F_v és F_v' területeket. A felbontást akár számítással, akár szerkesztéssel végezhetjük (v. ö. 11. ábra). A számítás eredménye:

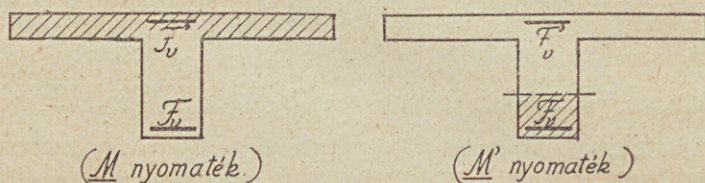
$$F_v = \frac{M}{\sigma_v (h_1 - a_2)} + \frac{b_1 v (2x - v) \sigma_b}{2x (h_1 - a_2) \sigma_v} (x - y - a_2) \quad (77)$$

$$F_v' = \frac{M (h_1 - x)}{\sigma_v (h_1 - a_2) (x - a_2)} - \frac{b_1 v (2x - v) (h_1 - x) \sigma_b}{2x (h_1 - a_2) (x - a_2) \sigma_v} (h_1 + y - x) \quad (78)$$

Ezek az eredmények nem egyeznek teljesen azzal az F_v és F_v' értékkel, melyet az első megoldás alapján kapunk, ott ugyanis M_0 számításnál a belső-erők karjának közelítő értékével, $\left(h_1 = \frac{v}{2}\right)$ -vel dolgoztunk. Ha azonban a (77) és (78) egyenletekbe y -nak nem az (55) egyenlet szerinti, hanem a közelítő értékét, $\left(x - \frac{v}{2}\right)$ -t visszük be, a második megoldás ugyanarra az eredményre vezet, mint az első.

22. §. Tervezés két különböző előjelű hajlítónyomatéokra.

A mértékadó hajlító-nyomatékok: M és M' , a vasbetétek keresztmetszeti területe: F_v és F_v' . Megállapodunk abban, hogy a két nyomaték közül azt jelöljük M -mel, melynek hatása alatt a lemezben keletkeznek



22. ábra.

nyomófeszültségek, továbbá hogy F_v (illetőleg F_v') annak a vasalásnak a területe, melyben M (illetőleg M') idéz elő húzást. A kérdést a következőképpen tesszük fel: Ismeretes valamennyi külső méret és a vasalás helyzete; meghatározandó F_v és F_v' úgy, hogy a szélső igénybevételek *lehetőleg* elérjék a megengedett határt. Azt hogy a vas is és a beton is mindkét nyomaték hatása alatt ki legyen használva, nem lehet követelni, mert ez a követelés négy feltételt foglal magában, az ismeretlenek száma pedig csak kettő. (V. ö. 13. §.) A feltételek közül kettő tehát elesik, hogy melyik

kettő, az esetenként válik el. Ugyanugy, mint a négyszög-keresztmetszetre vonatkozólag, itt is négy esetet különböztetünk meg aszerint, hogy M_0 illetőleg M_0' kisebb vagy nagyobb M illetőleg M' -nél. M_0 ill. M_0' az M ill. M' -vel egyező értelmű hajlító-nyomatéknak azt az értékét jelenti, melyet a keresztmetszet egyszerű vasalással és a két anyag egyidejű kihasználásával felvehet. Matematikailag teljesen szabatos számítás helyett (éppenugy, mint négyszög-keresztmetszet esetén) beérjük a feladat *közelítő* megoldásával, mely lényegében egyezik a 13. §-ban kifejtett eljárással.

$$a) \quad M \leq M_0, \quad M' \leq M_0'$$

M alapján F_v -t és M' -hez F_v' -t ugy határozzuk meg, mint olyan keresztmetszet egyszerű vasalását, melynek összes többi mérete ismeretes. F_v meghatározása tehát a 18. §. a) pontja, F_v' é a 9. §. b) pontja szerint történik.

$$b) \quad M > M_0, \quad M' \leq M_0'$$

Meghatározzuk F_v és F_v' -t M alapján (21. §. szerint) és F_v' -t az M' alapján is (9. §. b). F_v' -re így kapott két érték közül a nagyobbat választjuk.

$$c) \quad M \leq M_0, \quad M' > M_0'$$

Meghatározzuk M alapján F_v -t (18. §. a)) és M' alapján F_v és F_v' -t (12. §.). Az F_v re kapott két érték közül a nagyobb a mértékadó.

$$d) \quad M > M_0, \quad M' > M_0'$$

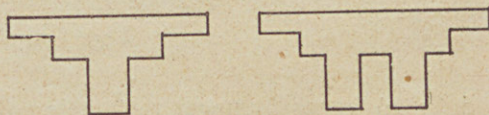
Megtervezzük a vasalást külön az M és külön az M' nyomatékra (21. §. és 12. §.). Így mindkét vasalásra két-két értéket kapunk, melyek közül a nagyobbat választjuk.

Mind a négy esetben az anyag kihasználására vonatkozólag a 13. § ban mondottak itt is érvényesek.

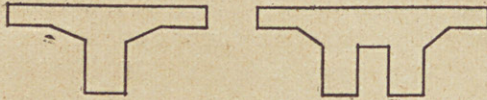
F) Összetett bordás keresztmetszetek.

23. §.

A közönséges bordás keresztmetszeten (**T**) a nyomott (dolgozó) betonterület — feltéve, hogy $x > v$ — egy a neutrális tengelytől független derékszögű négyszög; az összetett bordás-keresztmetszeten a dolgozó betonterület a nyomott széltől a neutrális-tengelyig terjedő idom, mely vagy



23. ábra.



24. ábra.

kizárólag függőleges és vízszintes egyenesekkel (23. ábra) vagy részben ferde egyenesekkel van határolva (24. ábra.) Az e területen

keletkező feszültségek eredőjének a nulla-tengelytől való távolságát (a sík szerint megoszló erőrendszerekre vonatkozó) következő összefüggés adja meg:

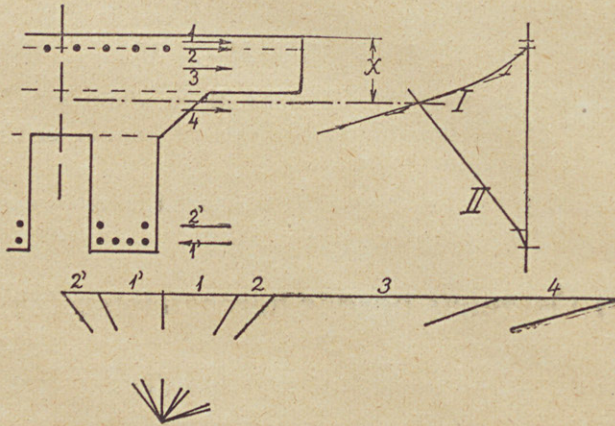
$$y = \frac{J_b}{S_b} \quad (79)$$

J_b illetőleg S_b a nyomott betonterületnek a nulla-tengelyre vonatkozó inercia-illetőleg sztatikai-nyomatékát jelenti.

Ha a dolgozó betonterület derékszögű négyszög, vagyis ha a nulla-tengely a keresztmetszet legfelső övébe metsz be, a szilárdsági vizsgálat szempontjából a keresztmetszet egyszerű derékszögű négyszög. A következőkben ezt az esetet kizártnak tekintjük.

24. §. Ellenőrzés.

Első lépés: a neutrális-tengely helyzetének, az x távolságnak meghatározása. Összetettebb alakú keresztmetszeteken, különösen *ferde* határolás esetén, ezt célszerű a következő grafikus úton végezni:



25. ábra.

A dolgozó keresztmetszet területelemeivel arányos és e területelemek súlypontján átmenő vízszintes erőkkel két kötélvonalat szerkesztünk, egyiket a nyomott, másikat a húzott szélről kiindulólág (25. ábra). A nyomott oldalról induló I kötélvonal megszerkesztéséhez

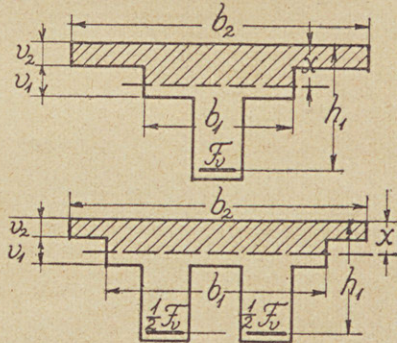
a keresztmetszetet vízszintesekkel parallelogramm és trapéz alakú lamellákra osztjuk oly módon, hogy az esetleges nyomott vasbetétek súlyvonalai is osztóvonalak legyenek. A vektorpoligonban a betonlamellák területével és a vasbetétek területének n -szeresével arányos hosszakat abban a sorrendben mérjük össze, amelyben a megfelelő ferületek a nyomott széltől kiindulva egymásután következnek. A II kötélpoligon szerkesztéséhez a vassorok n -szeres területével arányos hosszakat mérjük vektorpoligonba a húzott oldaltól kiinduló sorrendben és az előbbi vektorokkal ellenkező értelemben. Ha — mint a 25. ábrán — a két vektorpoligont közös kezdőpontból *ugyanarra* az egyenesre mérjük és ha a két kötélvonalat közös segéderővel szerkesztjük, akkor a két kötélvonal (I és II) metszéspontja: *pontja* a neutrális-tengelynek. Az ábrából ugyanis közvetlenül belátható, hogy az e ponton áthuzott vízszintesre a fölötte levő betonterület és n -szeres vasterület sztatikai-nyomatéka egyenlő nagy és ellenkező értelmű az alatta levő n -szeres vasterület sztatikai-nyomatékával.

Az analitikus megoldás hosszadalmas, különösen ferde határolású keresztmetszeten, melyre nézve a kiindulásul szolgáló egyenlet harmadfokú lehet. A 26. ábrán feltüntetett keresztmetszetekre vonatkozólag, feltéve, hogy a nullatengely a b_1 szélességű középső részbe metsz be, x -et számítással is meghatározzuk: A nullatengely a dolgozó keresztmetszet súlyvonalára, tehát

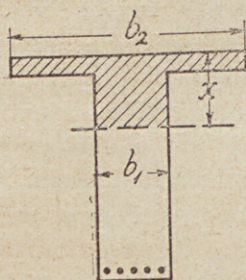
$$n F_v (h_1 - x) = \frac{1}{2} x^2 b_2 - \frac{1}{2} (x - v_2)^2 (b_2 - b_1), \text{ amiből } x =$$

$$= \frac{1}{2b_1} \left[\sqrt{4v_2^2(b_2 - b_1)b_2 + 8nF_v[v_2(b_2 - b_1) + h_1b_1] + 4n^2F_v^2 - 2nF_v - 2v_2(b_2 - b_1)} \right] \quad (80)$$

Ez a képlet érvényes közönséges **T** keresztmetszetre is akkor, ha a bordán keletkező nyomófeszültséget is figyelembe akarjuk venni; ez akkor indokolt, ha a borda méretei a lemezéihez képest nagyok (27. ábra). Természetesen a képletben szereplő b_2 méret alatt a lemez, a b_1 méret alatt a borda szélessége értendő. A (80) egyenlet alul-felül vasalt keresztmetszetre is alkalmazható; ez esetben F_v helyébe a húzott és nyomott vasbetétek teljes területe és h_1 he-



26. ábra.

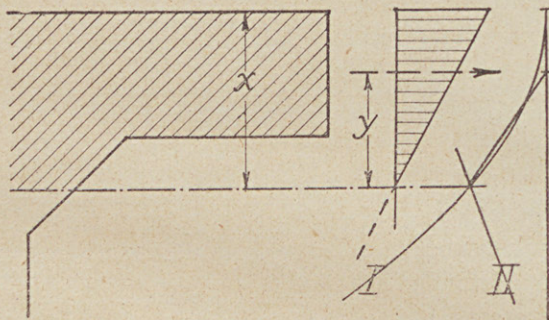


27. ábra.

lyébe e vasbetétek közös súlyvonalának a nyomott széltől mért távolsága helyettesítendő.

A nulla-tengely meghatározása után az J inercianyomatékot kiszámítva vagy megszerkesztve, σ_b és σ_v a (8) egyenletekből meghatározhatók. Ha a húzott vasak egy sorban, vagy két olyan közel levő sorban vannak elhelyezve, hogy a húzófeszültségek eredője a vasbetétek közös súlyvonalában vehető fel, akkor az ellenőrzésnek legegyszerűbb útja a következő:

$$\sigma_v = \frac{M}{F_v h_0} \quad \text{és} \quad \sigma_b = \frac{\sigma_v x}{n(h_1 - x)}$$



28. ábra.

$h_0 = h_1 - x + y$; y vagy a (79) képletből számítható, vagy a Mohr-féle szerkesztéssel (terület-kiegyenlítéssel) az I kötélvonal segítségével szerkeszthető. (25. és 28. ábra.)

25. §. Tervezés.

Csak azt az esetet tárgyaljuk, melyben a vasbetétek területének kivételével a keresztmetszet valamennyi mérete adva van. A feladat megoldásához tudnunk kell, hogy az adott hajlító-nyomaték kisebb vagy nagyobb-e, mint M_0 , azaz mint az egyszerű vasalással és a két anyag egyidejű kihasználásával felvehető hajlító-nyomaték. Méretezés előtt tehát meg kell határozni M_0 -t. A határigénybevételek megállapítják a neutrális-tengely helyzetét, $x = a_0 h_1$, tehát kiszámíthatjuk vagy megszerkeszthetjük J_b és S_b -t. (l. 44. old.) Az M_0 nyomatéknak megfelelő vasalás,

$$F_{v0} = \frac{S_b}{n(h_1 - x)} \quad (81)$$

$$\text{és } M_0 = F_{v_0} \left(h_1 - x + \frac{J_b}{S_b} \right) \quad (82)$$

Ha $M < M_0$, akkor elegendő *egyszerű* vasalás, melyben az igénybevétel elérheti a megengedett határt, míg ugyanakkor a beton nem lehet kihasználva. F_v meghatározása végett, a belső-erők karját, h_0 -t előre felvesszük. h_0 nem sokkal tér el az M_0 nyomatéknak megfelelő belső-erők karjától, $\left(h_1 - x + \frac{J_b}{S_b} \right)$ -től, t. i. valamivel nagyobb ennél. Nem követünk el nagy hibát, ha h_0 t körülbelül $0.9 h_1$ -nek választjuk. (V. ö. 9. §. b))

$$F_v = \frac{M}{\sigma_v h_0}$$

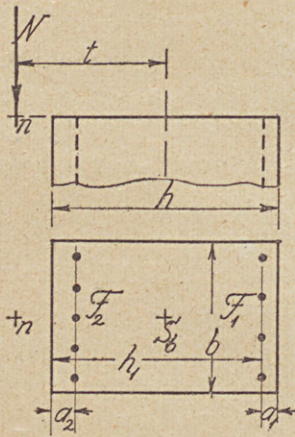
Ha $M > M_0$, a feladat két módon is megoldható, vagy F_{v_0} -nál nagyobb területű *egyszerű* vasalással, vagy pedig alsó és felső vasalással. Az előbbi esetben a vas nem lehet kihasználva és csak akkor kapunk a gazdaságosság szempontjából megfelelő megoldást, ha M nem sokkal nagyobb, mint M_0 ; F_v meghatározására használható közvetlen út nincs. — A második módon t. i. alsó és felső vasalással lehetséges, hogy a két szélső igénybevétel egyidejűleg érje el a megengedett határt. A megoldás gondolatmenete ugyanaz, mint az egyszerűbb keresztmetszetek esetében (12. és 21. §.) Az M_0 nyomatéknak megfelelő F_{v_0} területű vasalást (l. (81) és (82)) kiegészítjük az $(M - M_0)$ többlet-nyomaték felvételére szükséges F_{v_1} területű húzott és $F_{v'}$ területű nyomott vasbetétekkel. A (42) és (43) egyenletek értelmében

$$F_{v_1} = \frac{M - M_0}{\sigma_v (h_1 - a_2)} \quad \text{és} \quad F_{v'} = F_{v_1} \frac{h_1 - x}{x - a_2}$$

III. Excentrikus terhelés.

26. §.

Az excentrikus terhelésnek a következő két esetével fogunk foglalkozni: az átmetszési eredő, N a keresztmetszet szimmetria-síkjában van és merőleges a keresztmetszetre, értelme szerint pedig vagy nyomó, vagy húzóerő. Excentrikus terhelés elsősorban keretszerkezeteken és ivéken fordul elő, tehát többnyire sztatikailag határozatlan szerkezeteken. Az ilyen szerkezeteken a külső-erők egy része is, t. i. a reakcióerők függenek a keresztmetszeti méretektől;



29. ábra.

súlypontjától való t távolságát mindig ismertnek fogjuk tekinteni. (29. ábra.)

Ha N nyomóerő, akkor mindaddig, míg az átdőfpont, n az 1. §. szerint értelmezett *vasbeton*-keresztmetszet magidomán belül van, — ha pedig N húzóerő, akkor mindaddig, amíg n a *vas*-területekből álló keresztmetszet magidomába esik*), egyszerű esettel van dolgunk: t. i. ismeretes a dolgozó-keresztmetszet és érvényesek az elemi szilárdságtanban megállapított összefüggések. Az ellenkező esetben a neutrális-tengely metszi a keresztmetszetet, melynek *dolgozó* részét tehát előre nem ismerjük és hogy a homogén keresztmetszetekre vonatkozó összefüggésnek érvényességét erre az esetre is kiterjeszhesük, előbb a *neutrális*-tengelyt kell meghatározni, melyről előre csak annyit tudunk, hogy merőleges az n pontot tartalmazó szimmetria-tengelyre. (Nyomóerő esetében akkor is szabad a húzó-szilárdsággal is bíró homogén testekre vonatkozó formulákkal számolni, ha N a magon kívül van, de oly közel a maghatárhoz, hogy a kiadódó legnagyobb húzófeszültség a betonban nem több, mint 5–6 kg/cm²)

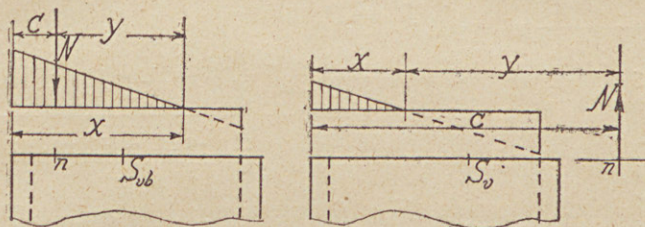
*) A *vasterület* magidomát a *beton*-keresztmetszetet körüljáró érintőnek a *vas*-keresztmetszet centrállellipszisére vonatkozó antipolusa írja le.

A) Ellenőrzés.

(n a magon kívül.)

27. §. A neutrális-tengely meghatározása.

Ismeretesek a keresztmetszet méretei és az n pontnak a betonterület súlypontjától mért t , illetőleg a nyomott széltől mért c távolsága. A neutrális-tengely helyzetét a nyomott széltől való x távolsága által fogjuk meghatározni, mely a c távolságból és az eredőnek a neutrális tengelytől való y távolságából tevődik össze (30. ábra). Ha N nyomóerő, akkor a keresztmetszetnek azon a szélén keletkezik nyomófeszültség, mely a teljes vasbeton-keresztmetszet súlypontjától (S_{vb}) az n ponttal egyoldalra esik, ha pedig N húzást jelent, akkor az a nyomott szél, amely a vasterületek közös súlypontjától, S_v -től az n ponttal ellenkező oldalra esik. Könnyű belátni azt

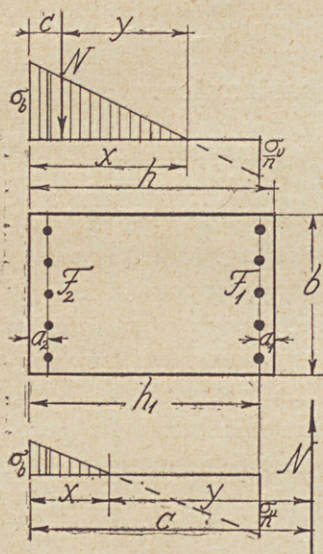


30. ábra.

is, hogy N a neutrális-tengelynek mindig ugyanazon az oldalán van, mint a vele egyező értelmű legnagyobb feszültség. Ezt szemelőlőt tartva, konkrét esetben, mikor S_{vb} illetőleg S_v pont ismeretes, mindig megállapíthatjuk (minden számítás nélkül), hogy a keresztmetszetnek melyik a nyomott és melyik a húzott széle s hogy a neutrális-tengely az eredőtől merre esik. Tudvalevőleg $y = \frac{J}{S}$, ahol J és S a dolgozó keresztmetszet (nyomott beton és n -szeres vasterület) inercia- és sztatikai nyomatéka a neutrális-tengelyre. Megállapodunk abban, hogy S számításakor a nyomott területek sztatikai nyomatékát vesszük pozitívnak, továbbá abban, hogy a c távolságot húzóerő esetében mindig, nyomóerő esetében pedig akkor vesszük pozitívnak, ha n a keresztmetszeten belül van. Ezek alapján: (30. ábra)

$$x = c + y = c + \frac{J}{S} \quad (83)$$

A (83) egyenlet jobboldalán J -ben és S -ben x implicite bentfoglal-



31. ábra.

tatik; emiatt ez az egyenlet x -re nézve már a legegyszerűbb esetben, a derékszögű négyszögkeresztmetszet esetében sem ad egyszerű megoldást. Ha a húzott illetőleg a nyomott vasbetétek területét F_1 ill. F_2 -vel jelöljük és egyébként a 31. ábra szerinti jelöléseket használjuk, négyszögkeresztmetszetre nézve a (83) egyenlet a következőképpen alakul:

$$x = c + \frac{\frac{1}{3} b x^3 + n F_2 (x - a_2)^2 + n F_1 (h_1 - x)^2}{\frac{1}{2} b x^2 + n F_2 (x - a_2) - n F_1 (h_1 - x)} \quad (84)$$

Ha csak nyomott vasalás van, ha tehát $F_1 = 0$, akkor

$$x = c + \frac{\frac{1}{3} b x^3 + n F_2 (x - a_2)^2}{\frac{1}{2} b x^2 + n F_2 (x - a_2)} \quad (85)$$

Csak húzott vasalás ($F_2 = 0$) esetében:

$$x = c + \frac{\frac{1}{3} b x^3 + n F_1 (h_1 - x)^2}{\frac{1}{2} b x^2 - n F_1 (h_1 - x)} \quad (86)$$

Ha a vasalás szimmetrikus, azaz ha $F_1 = F_2 = F_v$ és $a_1 = a_2 = a$, akkor

$$x = c + \frac{\frac{1}{3} b x^3 + n F_v (2x^2 + 2a^2 + h^2 - 2ah - 2hx)}{\frac{1}{2} b x^2 + n F_v (2x - h)} \quad (87)$$

A (84) – (87) egyenletek x -re nézve harmadfokúak, megoldásuk tehát (a Cardani-formulával) sok számító munkával jár; ezért négyszögű keresztmetszet esetén is érdemes az általános esetre kifejthető *grafikus* eljárást használni. (28. §) Ha azt az egyszerűsítő felvételt tesszük, hogy $a_1 = a_2 = a$ és hogy az $\frac{a}{h}$ viszony állandó (pl. $\frac{a}{h} = 0.08$), akkor egyoldali vagy szimmetrikus vasalás esetén,

x meghatározása grafikonok segítségével is történhetik. Ugyanis (85)–(87) egyenleteket a következőképpen alakíthatjuk át:

Ha $F_1 = 0$,

$$\frac{c}{h_1} = \frac{x}{h_1} - \frac{\frac{1}{3} \left(\frac{x}{h_1}\right)^3 + \frac{F_2}{bh_1} n \left(\frac{x}{h_1} - \frac{a}{h_1}\right)^2}{\frac{1}{2} \left(\frac{x}{h_1}\right)^2 + \frac{F_2}{bh_1} n \left(\frac{x}{h_1} - \frac{a}{h_1}\right)} \quad (88)$$

Ha $F_2 = 0$,

$$\frac{c}{h_1} = \frac{x}{h_1} - \frac{\frac{1}{3} \left(\frac{x}{h_1}\right)^3 + \frac{F_1}{bh_1} n \left(1 - \frac{x}{h_1}\right)^2}{\frac{1}{2} \left(\frac{x}{h_1}\right)^2 - \frac{F_1}{bh_1} n \left(1 - \frac{x}{h_1}\right)} \quad (89)$$

Ha $F_1 = F_2 = F_v$,

$$\frac{c}{h_1} = \frac{x}{h_1} - \frac{\frac{1}{3} \left(\frac{x}{h_1}\right)^3 + \frac{F_v}{bh_1} n \left[2 \left(\frac{x}{h_1}\right)^2 + 2 \left(\frac{a}{h_1}\right)^2 + \left(\frac{h}{h_1}\right)^2 - \frac{2ah}{h_1^2} - \frac{2hx}{h_1^2} \right]}{\frac{1}{2} \left(\frac{x}{h_1}\right)^2 + \frac{F_v}{bh_1} n \left(2 \frac{x}{h_1} - \frac{h}{h_1}\right)} \quad (90)$$

Az $\frac{a}{h}$ viszonyt előre felvettük, ezzel $\frac{a}{h_1}$ és $\frac{h}{h_1}$ is meg van kötve. Ha a $\frac{100 F_v}{b h_1} = \mu_2$, $\frac{100 F_1}{b h_1} = \mu_1$ és $\frac{100 F_v}{b h_1} = \mu$ értékeket is állandóknak tekintjük, akkor a három egyenlet bármelyikében $\frac{c}{h_1}$ és $\frac{x}{h_1}$ a változók. E változókat koordinátául felmérve, az egyenleteket egy-egy görbével ábrázolhatjuk, melyek $\frac{a}{h}$ -nak és μ_1 és μ_2 illetőleg μ -nek egy-egy felvett értékéhez tartoznak. Ha $\frac{a}{h}$ -t állandóan 0.08-ra választjuk, a μ_1 , μ_2 és μ vaspercent-értékeket azonban változtatjuk, akkor a három egyenletnek a vaspercent szerint rendezett három görbe-sereg felel meg*) $F_2 = 0$ és $F_1 = F_2$ esetére ezek a görbék a XII. és XIII. táblán találhatóak. $F_1 = 0$ esetére ilyen grafikont összeállítani nem érdemes, mert erre vonatkozólag a következő §-ban kifejtendő szerkesztés rendkívül egyszerű. E görbék (grafikonok) segítségével x meghatározható, $F_2 = 0$ esetében feltétlenül, szimmetrikusan vasalt keresztmetszeten pedig csak akkor, ha $\frac{a}{h}$

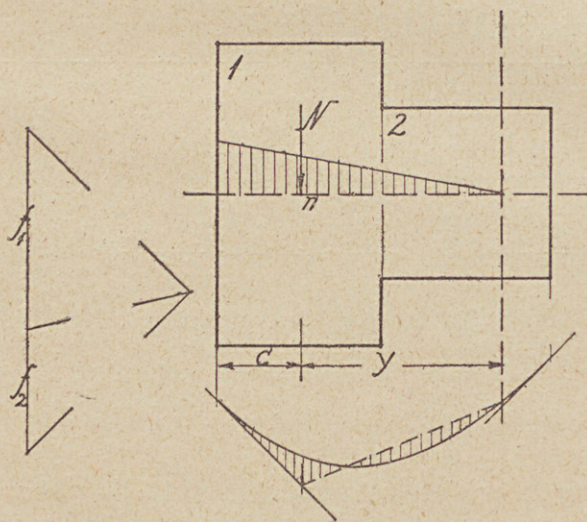
*) V. ö. Mörsch. Der Eisenbetonbau. 5. kiadás.

valóban egyenlő vagy egyenlőnek tekinthető 0,08-dal. A keresztmetszet adataiból megállapítjuk μ_1 -et, illetőleg μ -t és az ennek megfelelő görbén megkeressük a $\frac{c}{h_1}$ abszcisszájú pontot; e pont ordinátája megadja az $\frac{x}{h_1}$ viszonyt, ez pedig meghatározza x -et.

28. §. A neutrális-tengely meghatározása (folytatás).

(n a magon kívül).

Az előbbi §. szerint a nulla-tengely analitikus meghatározása már a legegyszerűbb esetben is nehézséggel jár; annál inkább áll ez összetett, különösen pedig ferde egyenesekkel vagy görbékkel is határolt keresztmetszeteken. Általában tehát indokolt számító eljárás helyett grafikus megoldást választani, mely vonatkozni fog egészen

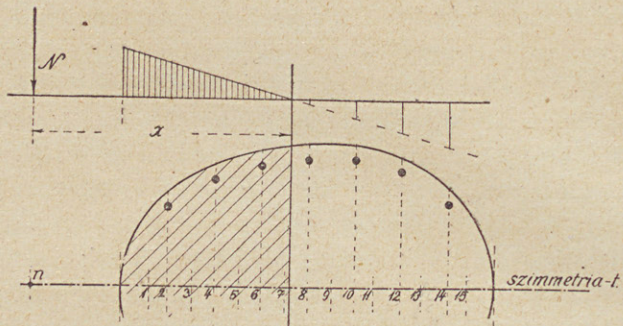


32. ábra.

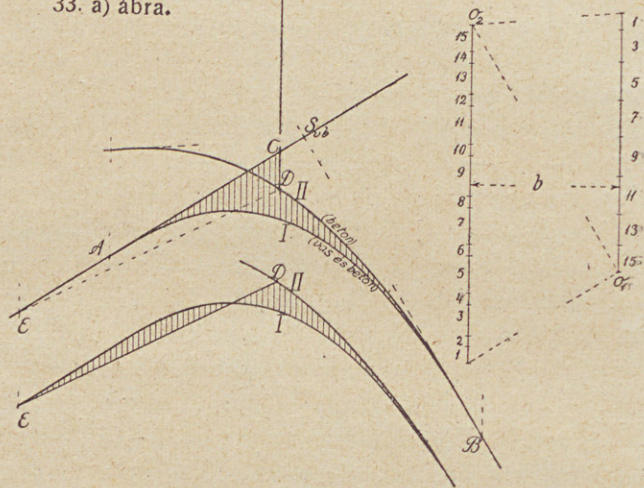
tetszőleges alaku és vasalásu, de legalább egy szimmetria-tengellyel bíró keresztmetszetekre. A megoldandó feladat egészen hasonló ahhoz, mely a faltestek szilárdságtanában akkor fordul elő, mikor n a szimmetria tengelyen a *magon kívül* van és (az anyag természeténél fogva) csak nyomó-feszültség keletkezhetik. A megoldás is hasonló, t. i. szintén az $y = \frac{J}{S}$ összefüggésen alapszik s nem is egyéb, mint a Mohr-féle terület-kiegyenlítő szerkesztésnek (32. ábra)

általánosítása. A faltesten (az idézett esetben) a dolgozó keresztmetszet a nullatengely *egyik* oldalán terül el és a területelemekkel arányos erők, melyekre a Mohr-féle kötélpoligon szerkesztendő, az n ponttól a nullatengely felé haladó sorrendben következnek. Ugyanigy van ez a csak nyomott vassal vasalt vasbeton-keresztmetszeten is, melyre tehát a Mohr-féle szerkesztés változatlanul érvényes. Általában azonban valamely vasbeton-keresztmetszet dolgozó része a tengely *mindkét* oldalán terül el, mégis szerkeszthetünk a dolgozó terület elemeivel arányos erőkre olyan kötélpoligont, melyben az erők az átdőfponttól a nullatengely felé haladó értelemben következnek. A dolgozó keresztmetszetet ugyanis nyomóerő esetén a teljes vasbeton-keresztmetszet és a nem-dolgozó beton-terület különbségének, húzóerő esetén pedig a vas-területek és a nyomott beton-terület összegének fogjuk tekinteni. Ennek megfelelően nyomóerő esetén a nyomott oldaltól kiindulva kötélvonalat szerkesztünk a *teljes* keresztmetszet pozitív előjellel vett területelemeire [33 a) ábra: I] és ehhez érintőleg csatlakozó kötélgörbét a húzott oldaltól visszafelé a beton-terület negatív előjellel vett elemeire [33. a) ábra: II] Az I és II tehát *egy* kötélvonalat alkot, melyben az erők sorrendje 1, 2, 15, —15, —13 . . . Húzóerő esetén a húzott oldaltól kiinduló kötélpoligont szerkesztünk az n -szeres vas-keresztmetszet területelemeire [33. b) ábra: I] és ehhez érintőleg csatlakozó kötélgörbét a nyomott oldaltól visszafelé haladva a beton-terület ugyanolyan előjellel vett elemeire [33. b) ábra: II] Az I és II itt is *egy* kötélvonalat alkot, melyben az erők sorrendje 14, 12, . . . 2, 1, 3, 5, . . . (A 33. ábrákon a beton-területelemek páratlan, a vas-területelemek páros számmal vannak jelölve; az a) ábrán, hogy a vektorpoligon világosabb legyen, a II kötélgörbe vektorait (—15, —13 . . .) nem az I kötélvonal vektorainak egyenesére mértük, hanem fordított sorrendben az I kötélvonalhoz tartozó poluson átmenő párhuzamosra.) Könnyű belátni, hogy mindkét esetben, ha egy a keresztmetszetet metsző tetszőleges függőlegest húzunk, akkor e függőlegestől a nyomott oldal felé eső beton területből és az n -szeresen számított összes vas-területből álló keresztmetszetnek a függőlegesre vonatkozó *sztatikai nyomatékát* a függőlegesből az I kötélvonal kezdő-oldala és a II kötélgörbe által lemetszett darab, *inercia-nyomatékát* pedig a kezdő-oldal, az I és II kötélvonalak és a függőleges által határolt terület ábrázolja. A sztatikai-nyomaték az említett vonaldarabnak a b -szerese, az inercianyomaték az említett területnek $2ab$ -szerese, ha a a területmérő alaphossz és b a vektorpoligon magassága. Ezek alapján a Mohr féle területkiegyenlítő-szerkesztés

(32. ábra) a 33. a) és b) ábrán így alkalmazható: Az átdőfpontot levetítjük az I kötélvonal kezdő-oldalára (E pont), az így kapott pontból meghúzzuk az \overline{ED} egyenest úgy, hogy $EDC \triangleq$ legyen az inercianyomatékokat ábrázoló sraffozott területtel; ha ez az egyenlőség fennáll, DC egyenes a neutrális-tengely.



33. a) ábra.

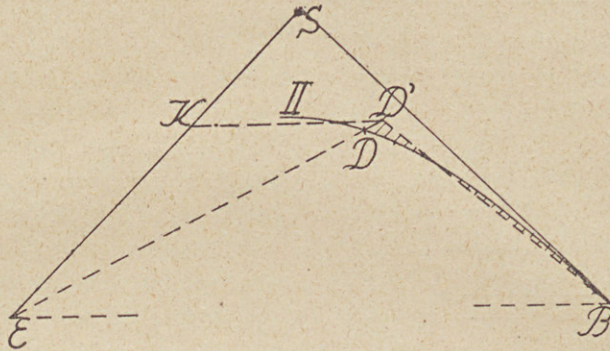


34. a) ábra.

különösen akkor nem, ha az átdőfőpont a keresztmetszeten van, mert ekkor az I , II és \overline{ED} által határolt terület három darabban jelenik meg s így zérus- vagy nem-zérus-voltát nehéz megítélni.*) Azonban a D pont kellő pontossággal és elég egyszerűen megállapítható egy más szerkesztéssel, melynek magyarázatához a 33. a) és b) ábrákat át kell alakítanunk. (l. a 34. a) és b) ábrákat). Meghuzzuk ugyanis az a) és b) ábrában a \overline{BK} egyenest úgy, hogy az $\overline{EBK\Delta}$ egyenlő legyen az \overline{EB} és I által határolt területtel. Ha ugyancsak \overline{EB} alap felett egy az $\overline{EBK\Delta}$ -gel egyenlő másik háromszöget is szerkesztünk úgy, hogy annak egyik oldala \overline{ED} legyen, akkor e háromszög D' csúcsát a K ponttal összekötő egyenes párhuzamos \overline{EB} -vel és a háromszög $\overline{BD'}$ oldala által, továbbá $\overline{DD'}$ és II által határolt terület zérus. (Ennek az a magyarázata, hogy az \overline{ED} , \overline{EB} és II által határolt terület szintén egyenlő az \overline{EBK} háromszöggel.) Ezek alapján a D pont megszerkesztésére vonatkozó szabály a következő: K -ból párhuzamosot húzunk \overline{EB} -vel és e párhuzamosan a D' pontot úgy vesszük fel, hogy $\overline{ED'}$ és $\overline{BD'}$ egyenesek által, továbbá a II görbe által határolt terület zérus legyen (két egyenlő részre essék szét). Az $\overline{ED'}$ egyenes a II görbén kimetszi a keresett D pontot. — A K pont a szimmetria-tengelyen levő és az átdőfőpont felé eső magpontnak a vetülete és pedig nyomóerő esetében a teljes vasbeton-, húzóerő esetében a tiszta vas-keresztmetszet magpontjává. K pontnak a B -n átmenő függőlegestől való távolsága nyomóerő esetén: $x_k = \frac{J_t}{S_t}$, húzóerő esetén pedig $x_k = \frac{J_v}{S_v}$, J_t és S_t a teljes vasbetonkeresztmetszetnek, J_v és S_v a tiszta vas-keresztmetszetnek a B -n átmenő függőlegesre vonatkozó inercia- illetve sztatikai nyomatéka. Ha x_k -t, továbbá az S_{vb} illetőleg S_v pontoknak (l. 49. old.) ugyancsak a B -n átmenő függőlegestől való távolságát x_s -t, számítással határozzuk meg, akkor az I kötélvonalra nincs szükség s a neutrális-tengely meghatározására vonatkozó szerkesztés a következő lépésekből áll: Megszerkesztjük az I kötélvonal vektorpoligonát; ennek és az x_s távolságnak felhasználásával megrajzoljuk az I kötélvonal első és utolsó szakaszát, melyeken kijelöljük az E és B pontokat és x_k alapján a K pontot. A B pontból kiindulólág megrajzoljuk a II kötélgörbét és K -ból párhuzamosat

*) Hasonló szerkesztést közöl Prof. Guidi nyomán Mörsch (Der Eisenbetonbau), azzal a különbséggel, hogy nyomóerő esetén is azt a kötélvonalat alkalmazza, melyet a 33. ábrán húzás esetében szerkesztettünk. Ebben az esetben a szerkesztés nem hozható a 35. ábrán látható egyszerű alakra.

húzzunk \overline{EB} -vel; e párhuzamosan felvesszük a D' pontot úgy, hogy a fentebb említett feltétel teljesüljön, azaz hogy a sraffozott területek



35. ábra.

(l. 35. ábra) egyenlők legyenek. ED' és II metszéspontján, D -n megy át a neutrális-tengely. Minthogy az összehasonlítandó területek kicsinyek, a terület-kiegyenlítés igen pontosan végezhető.

29. §. A feszültség kimutatása.

Ha a neutrális-tengelyt meghatároztuk (27. és 28. §.), a feszültség a keresztmetszet bármely pontján egyszerűen meghatározható a következő ismert összefüggésből: $\sigma = \frac{N}{S} z$, (z a kérdéses pontnak a neutrális-tengelytől való távolsága.) Tehát

$$\left. \begin{aligned} \sigma_b &= \frac{N}{S} z \\ \sigma_v &= n \frac{N}{S} z \end{aligned} \right\} (91)$$

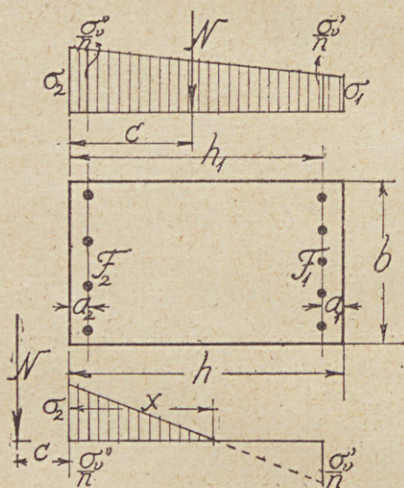
S -et, a dolgozó keresztmetszetnek a neutrális-tengelyre vonatkozó sztatikai nyomatékát, általános esetben ugyanazzal az ábrával határozhatjuk meg, mely x meghatározására szolgál. Ugyanis a neutrális-tengelyen lemetszett \overline{CD} hossz (l. 33. és 34. ábrákat) arányos S -sel; $S = ab \overline{CD}$ (l. 55. old.) A két szélén vasalt derékszögű négy-szögkeresztmetszetre vonatkozólag (30. ábra)

$$S = \frac{1}{2} b x^2 + n F_2 (x - a_2) - n F_1 (h_1 - x)$$

B) Derékszögű négyszög keresztmetszet fervezése excentrikus nyomásra.

30. §. A keresztmetszet külső méretei és a vasalás helye adóttak.

Az eredő helyzetét kiindulásunk szerint (26. §) a négyszög középvonalától való t távolsága adja meg; a számításba azonban az



36. ábra.

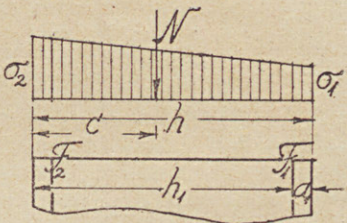
n pontnak a keresztmetszetnek az n -hez közelebb eső szélétől való távolságát, c -t fogjuk bevinni, amely a t által szintén adott. Az n ponthoz közelebb eső vasalás legyen F_2 , a közelebb eső szélő betonigénybevétel pedig σ_2 ; F_2 -ben és F_1 -ben az igénybevétel σ_v'' és σ_v' ; a jelölésekre egyébként a 36. ábra irányadó. A méretek közül kettő az ismeretlen, F_1 és F_2 ; a méretezési feltételek száma is kettő volna, t. i. a két anyag kihasználására vonatkozó két követelés; ezek közül azonban általában csak az egyik hozható összhangba az

N és a belső-erők közti sztatikai kapcsolattal, úgyhogy a feladat a legtöbb esetben sok-megoldású. — Mindaddig, amíg n a keresztmetszeten van, elképzelhető a betonban a keletkező nyomó-feszültségeknek sik szerint való olyan megoszlása, hogy a feszültségi testnek N legyen a súlyvonala. E feszültségi testnek a köbtartalma, abban az esetben, mikor a legnagyobb feszültség éppen σ_b , B_0 . Ha $N \leq B_0$ a keresztmetszetet csupán az előirt minimális (0.8%) vasterülettel kell vasalni. A következőkben feltesszük, hogy $N > B_0$.

- 1.) n a beton-keresztmetszet magján belül van. $c > \frac{h}{3}$

Ebben az esetben csak nyomó-feszültségek keletkezhetnek, mert csak így lehetséges, hogy a feszültségi testnek az N egyenes súlyvonala legyen. (37. ábra). $P_0 = \frac{b h^2}{2(2h-3c)} \sigma_b$ Kiindulásunk szerint $N > B_0$; hogy tehát a betonigénybevétel a megengedett σ_b alatt maradjon, vasalásra van szükség, vagy két oldalon vagy leg-

alább az egyikén. Minthogy csak egy méretezési feltételt állíthatunk fel, t. i. azt, hogy vagy σ_2 vagy σ_1 egyenlő σ_b -vel, míg az ismeretlenek száma kettő (F_2 és F_1) a feladat sok-megoldású. Minden megoldáshoz a neutrális-tengelynek más és más helyzete tartozik; minthogy csak nyomófeszültségek keletkezhetnek, a neutrális-tengely nem eshetik a két vasalás közé. Önkényesen kizárjuk azokat a megoldásokat, melyek a keresztmetszet széle és a vasalás közé eső neutrális-tengelyekhez tartoznak, mert ezek nem gazdaságosak, tehát gyakorlati szempontból nem megfelelőek. Ha a neutrális-tengely a keresztmetszetet nem metszi, az eredő és a belső-erők közti kapcsolatot a következőképpen írhatjuk fel: A belső-erők az N -nek komponensei, tehát



37. ábra.

$$N = \frac{\sigma_2 + \sigma_1}{2} b h + F_2 \sigma_v'' + F_1 \sigma_v' \quad (92)$$

$$\text{és } N (h_1 - c) = \frac{\sigma_2}{2} b h \left(\frac{2h}{3} - a_1 \right) + \frac{\sigma_1}{2} b h \left(\frac{h}{3} - a_1 \right) + F_2 \sigma_v'' (h_1 - a_2) \quad (93)$$

A feszültségi ábra alapján:

$$\left. \begin{aligned} \sigma_v' &= \frac{n}{h} \left[\sigma_1 h_1 + \sigma_2 a_1 \right] \\ \sigma_v'' &= \frac{n}{h} \left[\sigma_2 (h - a_2) + \sigma_1 a_2 \right] \end{aligned} \right\} \quad (94)$$

A (92) és (93) egyenletekből álló egyenletrendszert F_1 és F_2 -re megoldva és a (94) alatti értékeket behelyettesítve, a következő eredményre jutunk:

$$F_1 = \frac{6 N (c - a_1) - \sigma_2 b h (h - 3a_2) - \sigma_1 b h (2h - 3a_2)}{6 (h_1 - a_2) (\sigma_2 a_1 + \sigma_1 h_1) n} h \quad (95)$$

$$F_2 = \frac{6 N (h_1 - c) - \sigma_2 b h (3h_1 - h) - \sigma_1 b h (3h_1 - 2h)}{6 (h_1 - a_2) [\sigma_2 (h - a_2) + \sigma_1 a_2] n} h \quad (96)$$

A (95) és (96) egyenletekből világos a feladat határozatlan volta: ha az egyik σ -t σ_b -re választjuk, a másik nulla és σ_b között változhatik s így változik F_1 és F_2 is. Itt azonban felmerül az a kérdés, hogy a meg nem kötött σ -t 0 és σ_b között teljesen szabadon választva, nem jutunk-e abszurd eredményre, t. i. nem adódik-e F_1 vagy F_2 re negatív szám. A (95) és (96) egyenletekből világos, hogy

a meg nem kötött σ növelésével F_1 és F_2 csökken, mert a jobboldal számlálója csökken, nevezője növekszik. Mechanikai megfontolásból belátható, hogy ezen értékváltozás közben F_1 hamarabb eléri a 0 értéket, mint F_2 . — F_2 tehát nem lehet nulla, mert különben a hozzátartozó F_1 már negatív volna.

Ha ugyanis $\sigma_2 = \sigma_b$ és σ_1 értéke úgy van választva, hogy a betonfeszültségek eredője összeessék N -nel, akkor, ez az eredő, B_0 , kisebb lévén N -nél, szükség van F_1 vasalásra, mert másképpen nem volna lehetséges, hogy a belső erőknek F_2 súlyvonalára vonatkozó nyomatéka egyenlő legyen a külső-erő nyomatékával, $N(c-a_2)$ -vel. σ_1 -t növelve, a betonfeszültségek eredője F_2 -től távolodik és F_2 súlyvonalára vonatkozó nyomatéka növekszik; van σ_1 -nek egy olyan értéke, mely mellett e nyomaték éppen eléri $N(c-a_2)$ -t, s így $F_1 = 0$. F_2 azonban nem zérus, mert a betonfeszültségek eredője — távolabb lévén F_2 -től mint N — kisebb, mint N s így szükség van egy $F_2 \sigma_v''$ erőre, hogy a belső-erők összege N -nel egyenlő legyen. — Ha viszont a σ_1 feszültséget választjuk σ_b -nek és σ_2 -t változtatjuk 0 és σ_b között, a beton-feszültségek eredője F_2 -től távolabb van, mint N ; feltéve, hogy van egy olyan σ_2 érték, mely mellett a beton-feszültségeknek F_2 súlyvonalára való nyomaték-összege egyenlő $N(c-a_2)$ -vel, F_1 zérus lehet, azonban a megfelelő F_2 nem zérus, mert a beton-feszültségek eredője — F_2 -től távolabb lévén — kisebb, mint N s így szükség van egy $F_2 \sigma_v''$ erőre.

A fentiek szerint tehát a változtatható σ nak legnagyobb értéke vagy σ_b vagy pedig az az érték, mellyel a (95) egyenlet jobboldalának számlálója (és ezzel egyidejűleg F_1) nullává lesz. E számlálót nullával egyenlővé téve, a következő eredményre jutunk:

$$\sigma_1 = \frac{6 N(c-a_2)}{b h (2h-3a_2)} - \sigma_b \frac{h-3a_2}{2h-5a_2} \quad (97)$$

$$\sigma_2 = \frac{6 N(c-a_2)}{b h (h-3a_2)} - \sigma_b \frac{2h-3a_2}{h-3a_2} \quad (98)$$

A (97) egyenlet arra az esetre vonatkozik, ha σ_2 -re, a (98) egyenlet pedig arra az esetre vonatkozik, ha σ_1 -re kötöttük ki, hogy elérje a megengedett határt, σ_b -t. Ezen egyenletek által megadott értékek azonban csak akkor mértékadóak a változtatható σ -ra nézve, ha alatta maradnak σ_b -nek. Ennek mindkét esetben ugyanaz a feltétele, t. i. az, hogy

$$N \leq \frac{\sigma_b}{2} b h \frac{h-2a_2}{c-a_2} = N_0 \quad (99)$$

F_1 és F_2 meghatározása tehát a (95) és (96) egyenletekből a következőképpen történik: Az egyik szélső igénybevételt σ_b re vesszük fel, a másik szélső igénybevételt pedig vagy 0 és σ_b vagy 0 és a (97) (98) alatt megadott érték között vesszük fel aszerint,

hogy N nagyobb vagy kisebb, mint N_0 .) — Elméleti szempontból természetesen a változó igénybevételhez tartozó valamennyi F_1, F_2 értékpár egyaránt helyes megoldása a feladatnak; gyakorlatilag célszerűbb, t. i. gazdaságosabb keresztmetszetre vezet, ha a két szélső igénybevétel közül σ_2 -t vesszük fel σ_b -re. Ugyancsak takarékosági szempontból célszerű a változó σ -t minél nagyobbra felvenni, tehát, ha $N \leq N_0$, *egyoldali* vasalást tervezni; ennek azonban akadálya lehet, t. i. oszlop-keresztmetszeten mindkét oldalon kell vasalás és egyik oldali vasalás sem lehet kevesebb, mint $0.004 bh = F_{\min}$ Szimmetrikusan váltakozó terhelés esetén indokolt a keresztmetszetet *szimmetrikusan* vasalni.

Egyoldalt vasalt keresztmetszet. ($F_1 = 0$). Csak abban az esetben jöhet szóba, ha $N \leq N_0$. $\sigma_2 = \sigma_b$, σ_1 értékét a (97) egyenlet megadja, a feszültségi ábra tehát határozott. A betonfeszültségek eredője:

$$B = \frac{\sigma_2 + \sigma_1}{2} bh \quad \text{és} \quad F_2 = \frac{N - B}{\sigma_v''}.$$

Két oldalt vasalt keresztmetszet, melyben $F_1 = F_{\min}$. $\sigma_2 = \sigma_b$; σ_1 a (95) egyenletből számítható, ha abban F_1 -et ($F_{\min} = 0.004 bh$)-val helyettesítjük, σ_1 meghatározása után a (96) egyenletből F_2 is meghatározható.

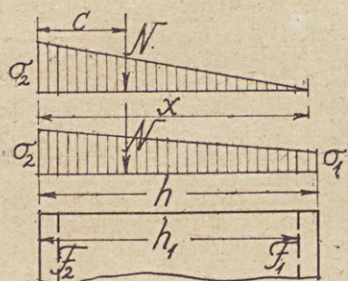
E két speciális esetben a feladatnak két megoldása van, t. i. nemcsak σ_2 -t, hanem σ_1 -t is felvehetjük σ_b -re. Ez esetben σ_2 -t kell a (97) illetőleg (95) egyenletből meghatározni. F_2 -re e második megoldás az előbbinél *nagyobb* értéket ad.

Szimmetrikus vasalás esetében a feladat *egy*-megoldású, mert σ_2 okvetlenül nagyobb mint σ_1 s így csak σ_2 -t lehet σ_b -vel egyenlővé tenni. A feladat megoldását a (95) és (96) egyenletekből álló egyenletrendszer adja, melyben σ_1 és $F_1 = F_2 = F_v$ az ismeretlenek.

$$2) \text{ Az erő } \frac{h}{3} \text{ és } \frac{h_1}{3} \text{ közé esik. } \frac{h_1}{3} < c < \frac{h}{3}$$

Ebben az esetben is csupán nyomó-feszültség keletkezhetik; ez az eredő helyzetéből következik. Kiindulásunk szerint

*) Szabad a változó igénybevételt 0-nál kisebbre is felvenni, t. i. $\sigma_1 = -\sigma_b \frac{a_1}{h_1}$, illetőleg $\sigma_2 = -\sigma_b \frac{a_2}{h - a_2}$ értéket behelyettesíteni, feltéve, hogy ez a σ_1 ill. σ_2 húzó-igénybevétel kisebb, mint 5–6 kg/cm² Ellenkező esetben σ_1 ill. σ_2 alsó határa: a megengedett húzó-igénybevétel.



38. ábra.

$$N > B_0 = \frac{3}{2} \sigma_b b c,$$

tehát szükség van vasalásra, melynek segítségével elérhető, hogy σ_2 vagy σ_1 elérje a megengedett határt. Ha abból indulunk ki, hogy $\sigma_1 = \sigma_b$, nem kapunk gazdaságos megoldást, ezt az esetet tehát kizárjuk. A feszültségi ábra nem terjedhet ki minden esetben az egész keresztmetszetre; ha ugyanis

$$N \leq \frac{\sigma_b b h \left(\frac{h}{3} - a_2 \right)}{2 (c - a_2)} = N_0' \quad (100)$$

akkor a nullatengely F_1 súlyvonala és a keresztmetszet széle közti a_1 széles sávba esik. (38. és 36. ábrák). Ugyanis a neutrális-tengely akkor van szélső helyzetében, azaz a nyomott betonterület x szélessége akkor a legnagyobb, ha a megfelelő beton-feszültségeknek F_2 súlyvonalára vonatkozó nyomaték-összege

$$\frac{\sigma_b}{2} b x \left(\frac{x}{3} - a_2 \right) = N (c - a_2) \quad (101)$$

A (100) és (101) egyenletek összehasonlításából következik, hogy a (101) egyenletből számítható $x_{\max} \leq h$.

a) Ha tehát $N \leq N_0'$, $\sigma_2 = \sigma_b$ -re választandó és a nullatengely x távolsága h_1 és x_{\max} között veendő fel. E két felvétellel a feszültségi ábra meghatározott és F_2 illetőleg F_1 súlyvonalára felírt nyomatéki egyenletből (belső-erők nyomatéka egyenlő N nyomatékával) F_1 és F_2 kiszámítható:

$$F_1 = \frac{6 N (c - a_2) - \sigma_b b x (x - 3 a_2)}{6 n \sigma_b (h_1 - a_2) (x - h_1)} x \quad (102)$$

$$F_2 = \frac{6 N (h_1 - c) - \sigma_b b x (3 h_1 - x)}{6 n \sigma_b (h_1 - a_2) (x - a_2)} x \quad (103)$$

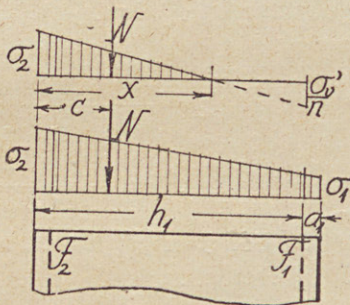
Ha x értéke h_1 -től x_{\max} -ig változik, F_1 értéke végtelen és zérus között mozog.

b) Ha $N > N_0'$, a feladat megoldása ugyanaz, mint az 1. esetben, de a következő módosítással: A szélső igénybevételek közül mindig σ_2 -t vesszük σ_b -re és nem hagyjuk figyelmen kívül azokat a megoldásokat sem, melyek a neutrális-tengelynek F_1 és az

idom széle közötti helyzeteihez tartoznak. Ha ennek megfelelően x értéke h_1 és h közé esik, F_1 és F_2 a (102) és (103) egyenletből vendő, egyéb esetekben a (95) és (96) egyenletek állanak.

3.) c kisebb mint $\frac{h_1}{3}$, de nagyobb mint akár $\frac{x_0}{3}$, akár a_2

$B_0 = \frac{3}{2} b c \sigma_b$, $N > B_0$. Ebben az esetben, minthogy az át-dőfponttól h_1 harmadpontja a keresztmetszet közepe felé esik, lehetséges, hogy az F_1 területű vasalás húzófeszültség keletkezzék, hogy tehát a neutrális-tengely a két vasalás közé essék. σ_v' feszültség azonban nem érheti el a megengedett határt, σ_v -t, mert x nem lehet kisebb, mint $3c$ és így okvetlenül nagyobb x_0 -nál, a $\sigma_2 = \sigma_b$ és $\sigma_v' = \sigma_v$ értékek által meghatározott neutrális-tengely távolságánál. A határértéket csak a beton igénybevétele érheti el, a méretezésnél tehát csak egy kikötést tehetünk s így a feladat sok-megoldású. Két esetet kell megkülönböztetni, aszerint, hogy az eredő kisebb vagy nagyobb-e, mint N_0'' .



39. ábra.

$$N_0'' = \frac{\sigma_b b h_1}{2(c-a_2)} \left(\frac{h_1}{3} - a_2 \right) \quad (104)$$

a) $N \leq N_0''$. Ebben az esetben a neutrális-tengely minden esetre a két vasalás közé esik, tehát σ_v' húzást jelent. x legkisebb illetve legnagyobb értékét a következő egyenletek határozzák meg:

$$\frac{\sigma_b b}{2} x_{\min} \left(\frac{x_{\min}}{3} - a_2 \right) = N(c-a_2) \quad (105)$$

$$\frac{\sigma_b b}{2} x_{\max} \left(h_1 - \frac{x_{\max}}{3} \right) = N(h_1-c) \quad (106)$$

Ha x -et a (105) egyenlet által meghatározott értéknél kisebbre, a (106) egyenlet által meghatározottnál pedig nagyobbra választanók, F_1 illetőleg F_2 -re negatív érték adódnék. x_{\min} -nak $F_1 = 0$, x_{\max} -nak $F_2 = 0$ felel meg. A (106) egyenlet által meghatározott x_{\max} érték azonban csak akkor jöhet figyelembe, ha kisebb, mint h_1 . Annak, hogy ez bekövetkezzék, az a feltétele, hogy $N > N_0''$.

$$N_0''' = \frac{\sigma_b b h_1^2}{3(h_1 - c)} \quad (107)$$

Ez a feltétel nincs ellentmondásban azzal, hogy $N \leq N_0''$, minthogy $N_0'' > N_0'''$. Ha $N \leq N_0'''$, akkor x okvetlenül kisebbre veendő, mint h_1 . — A feladat megoldása tehát a következő: σ_2 -t egyenlővé tesszük σ_b -vel és felvesszük x -et az x_{\min} és x_{\max} értékek között. Ezzel a felvétellel a feszültségi ábra határozottá válik. A külső erők és belső-erők közti kapcsolatot legcélszerűbb az F_1 és F_2 súlyvonalára vonatkozó nyomatéki egyenletekkel kifejezni, melyek alapján F_1 és F_2 -re a már ismert (102) és (103) képleteket kapjuk:

$$F_1 = \frac{-6N(c - a_2) + \sigma_b b x (x - 3a_2)}{6n\sigma_b(h_1 - a_2)(h_1 - x)} x \quad (102)$$

$$F_2 = \frac{6N(h_1 - c) - \sigma_b b x (3h_1 - x)}{6n\sigma_b(h_1 - a_2)(x - a_2)} x \quad (103)$$

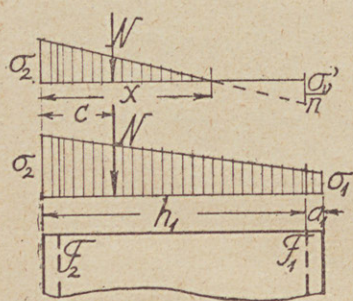
b) $N > N_0''$. Ebben az esetben a megoldás ugyanaz, mint a 2. b) esetben.

4.) c kisebb, mint $\frac{x_0}{3}$ és nagyobb, mint a_2 .

$$\left(a_2 < \frac{x_0}{3} \right)$$

$B_0 = \frac{3}{2} bc\sigma_b$, $N > B_0$. Hasonlóan, mint a 3.) esetben, a

neutrális-tengely vagy a két vasalás közé esik vagy nem, aszerint,



40. ábra.

hogy N kisebb vagy nagyobb, mint a (104) egyenlettel meghatározott N_0'' .

Amikor a neutrális-tengely a két vasalás közé esik, a dolgozó keresztmetszetnek a betonterületből és F_2 -ből álló része, továbbá a feszültségi ábra ugyanaz, mintha a keresztmetszetet nem N erőre, hanem ugyanolyan határigénybevételekkel egy $N(h_1 - c)$ nagyságú hajlítónyomatékra kellene méretezni. Ez abból látható be, hogy mindkét méretezési

esetben a nyomófeszültségeknek az F_1 súlyvonalára vonatkozó nyomatékösszege ugyanaz, t. i. $N(h_1 - c)$. F_1 azonban a két esetben nem azonos; az N erő esetében ugyanis $F_1 \sigma_v' = B + F_2 \sigma_v'' - N$, míg az $N(h_1 - c)$ hajlítónyomaték esetében: $F_1 \sigma_v' = B + F_2 \sigma_v''$. Ezek

szerint a feladatnak egyik megoldása a következő: Az N erőt egy $N(h_1-c)$ nagyságu hajlító-nyomatékkal és e nyomaték által meghatározott mértékben, t. i. (h_1-c) -vel eltolt, azaz a húzott vasbetét súlyvonalába eső N erővel helyettesítjük. $N(h_1-c)$ -re megméretezzük a keresztmetszetet; az így kapott F_2 megadja a nyomott vas-terület végleges értékét, a nyomatéknak megfelelő húzott vas területéből azonban $\frac{N}{\sigma_v}$ -t le kell vonni.*)

a) $N \leq N_0$ ". [l. (104) egyenletet]. A neutrális-tengely a két vasalás közé esik ugyanugy, mint a 3. a) esetben; x_{\min} és x_{\max} meghatározása azonban eltérő lehet. Lehetséges ugyanis, hogy (105) ill. (106) egyenletekből x_{\min} vagy esetleg x_{\max} is kisebbre adódik, mint x_0 , ami annyit jelent, hogy σ_2 nem érheti el a σ_b értéket, mert a megfelelő σ_v' előbb túllépi a megengedett σ_v határt. A (105) és (106) egyenletekben $\sigma_2 = \sigma_b$ szerepel; az említett esetben tehát az x_{\min} ill. x_{\max} -ra kapott eredmény ellenmondásban volna a kiindulásnál tett kikötéssel. Mindaddig azonban, amíg

$$\frac{\sigma_b b}{2} x_0 \left(\frac{x_0}{3} - a_2 \right) \leq N(c-a_2) \quad (108)$$

ez az ellenmondás nem következhetik be (v. ö. a (105) és (108) egyenleteket) és a feladat megoldása ugyanaz, mint a 3. a) esetben

Ha azonban $\frac{\sigma_b b}{2} x_0 \left(\frac{x_0}{3} - a_2 \right) > N(c-a_2)$, akkor a (105) egyenlet nem áll fenn. Aszerint, hogy emellett

$$\frac{\sigma_b b}{2} x_0 \left(h_1 - \frac{x_0}{3} \right) \leq N(h_1-c) \quad (109 \alpha)$$

$$\text{vagy} \quad \frac{\sigma_b b}{2} x_0 \left(h_1 - \frac{x_0}{3} \right) > N(h_1-c) \quad (109 \beta)$$

két eset lehetséges: a) Ha a (109 α) összefüggés áll fenn, x_{\max} ugyanugy határozandó meg, mint a 3. a) esetben (l. (106) egyenlet) és bizonyos, hogy $x_{\min} < x_0 < x_{\max}$. Ha a nullatengely a nyomott oldal felé közeledve, az x_0 -nak megfelelő helyzeten túlhalad, a σ_2 igénybevétel nem lehet σ_b -vel egyenlő, hanem csupán: $\frac{\sigma_v x}{n(h_1-x)}$.

Az x_{\min} meghatározására szolgáló (105) egyenlet, melyben $\sigma_2 = \sigma_b$ szerepel, ennek megfelelően így módosul:

*) Erre a megoldásra nézve lásd Stock-nak az *Armierter-Beton* 1911. év-folyama 11, 12. számában megjelent értekezését.

$$\frac{\sigma_v b x_{\min}^2}{2 n (h_1 - x_{\min})} \left(\frac{x_{\min}}{3} - a_2 \right) = N (c - a_2) \quad (110)$$

Mindaddig, míg x értékét x_0 és x_{\max} között vesszük fel, csak a beton lehet kihasználva és a megoldást a (102) és (103) egyenletek adják. Mikor viszont x a (110) egyenletből számított x_{\min} és x_0 közé esik, a húzott vas igénybevétele érheti el a megengedett határt. Erre az esetre a (102) és (103) egyenletek csak akkor állanak, ha σ_b -t $\frac{\sigma_v x}{n (h_1 - x)}$ -szel helyettesítjük; ezzel a módosítással:

$$F_1 = \frac{-6 N (c - a_2) (h_1 - x) n + \sigma_v b x^2 (x - 3 a_2)}{6 \sigma_v n (h_1 - a_2) (h_1 - x)} \quad (111)$$

$$F_2 = \frac{6 N (h_1 - c) (h_1 - x) n - \sigma_v b x^2 (3 h_1 - x)}{6 \sigma_v n (h_1 - a_2) (x - a_2)} \quad (112)$$

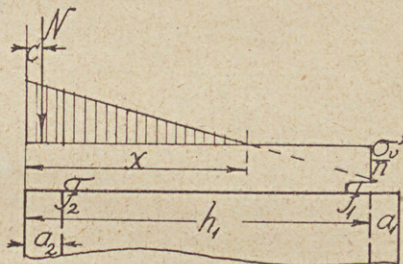
Ha a nulla tengely az x_{\min} által meghatározott helyzeten is túlhalad (a nyomott szél felé), F_1 állandóan zérus és a beton nem lehet kihasználva, mindaddig, amíg a tengely a (105) egyenletből kiszámított x'_{\min} -vel megadott helyzetbe nem ér. Ehhez a helyzethez ismét $\sigma_2 = \sigma_b$ tartozik s a megfelelő F_2 -t a (103) egyenlet adja. ($F_1 = 0$). A feladatnak fentebb említett (Stock-féle) megoldása bár x -nek minden lehetséges felvétele mellett alkalmazható, csak akkor célszerű, ha $x = x_0$. Ebben az esetben ugyanis a beton és vas egyidejűleg kihasználható s így az $N (h_1 - c)$ nyomatékra való méretezés a 12. §. szerint végezhető (l. 23. old.)

β) Ha nem a (109 α) hanem a (109. β) kapcsolat áll fenn, akkor sem a (105), sem a (106) egyenlet nem érvényes és $x_{\min} < x_{\max} < x_0$. Ebben az esetben a két határ között bárhol vesszük is fel x -et, mindig csak a húzott vas lehet kihasználva és a megoldást a (111) és (112) egyenletek adják. x_{\min} ugyanugy határozható meg, mint az előbbi esetben; x_{\max} -ot vagy a (112) egyenlet jobboldalát zérussal egyenlővé téve, vagy pedig — a harmadfoku egyenletet elkerülendő — a következő felfogás alapján számíthatjuk: Minthogy a nyomott öv az N erő esetén ugyanaz, mint $N (h_1 - c)$ hajlító-nyomaték esetén, x_{\max} a neutrális-tengelynek azt a helyzetét jelenti, melyhez tartozó $\sigma'_v = \sigma_v$ és $\sigma_2 < \sigma_b$ igénybevételekkel a keresztmetszet az $N (h_1 - c)$ hajlító-nyomatékot egyszerű vasalással felveheti. A 9. §. b) pontja értelmében meg tudjuk határozni az ennek a vasalásnak megfelelő μ vaspercentet. Ugyanis a (32) egyenlet alapján kiszámítjuk ε -t és ehhez az V. táblázatban tartozó μ lesz a kérdéses vaspercent, melyhez viszont a III. táblázat megadja α -t. Ezzel a feladat meg van oldva, mert $x_{\max} = \alpha h_1$.

b) $N > N_0''$. [l. 104) egyenletet]. Ebben az esetben a feladat megoldása ugyanaz, mint a 2. b) esetben.

5.) Az átdőfpont az a_2 szélességű sávba esik. $0 < c < a_2$.

$B_0 = \frac{3bc}{2} \sigma_b$; $N > B_0$. A neutrális-tengelynek a nyomott szél-től való távolsága, x mindenesetre kisebb h_1 -nél és mindaddig amig $c > \frac{a_2}{3}$, $x > a_2$. Ha azonban $c < \frac{a_2}{3}$, az x távolság kisebb is lehet, mint a_2 ; ehhez azonban még az is szükséges, hogy



41. ábra.

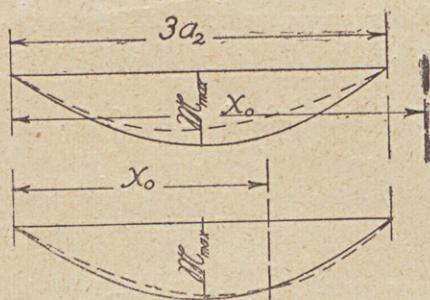
$$N \leq \frac{ba_2^2 \left(h_1 - \frac{a_2}{3} \right)}{2n(h_1 - a_2)(h_1 - c)} \sigma_v \quad (113)$$

Ezt az esetet, t. i. hogy a (113) kapcsolat fennálljon, kizártnak tekinthetjük s így mondhatjuk, hogy

$$a_2 < x < h_1 \quad (114)$$

Azt a két szélső-értéket, melyet x felvehet a következő megfontolásból határozhatjuk meg: Legyen $x = 3c$, ebben az esetben a beton-feszültségek eredője, B_0 egy egyenesbe esik N -nel és kisebb N -nél, tehát szükség van mindkét oldalon vasalásra. x értékét növelve a B eredő növekszik és növekszik az F_1 terület súlyvonalára vonatkozó nyomatéka is, amiből következik, hogy F_2 értéke csökken. x értéke addig növelhető, amíg F_2 zérussá nem válik, vagy amíg x el nem éri a h_1 értéket; x_{\max} tehát ugyanugy állapítandó meg, mint a 4. a) esetben.

Induljunk ki ismét az $x = 3c$ értékből. Bizonyos, hogy az ennek megfelelő beton-feszültségek eredőjének, B_0 -nak F_2 súlyvonalára vonatkozó nyomatéka kisebb, mint $N(a_2 - c)$. (Ezért van szükség húzott vasalásra.) Ha x értékét csökkentjük, B csökken ugyan, de F_2 súlyvonalára vonatkozó nyomatékának abszolút értékéről, \mathfrak{M} -ről nem látható előre, hogy csökken-e vagy nem, minthogy B karja növekedik. \mathfrak{M} változásáról tiszta képet alkothatunk a következő módon. Ha $x = 3a_2$, akkor $\mathfrak{M} = 0$, minthogy B karja zérus; ugyancsak zérussal egyenlő \mathfrak{M} akkor is ha $x = 0$. x -et változtatjuk $3a_2$ -tól 0 -ig s közben vagy σ_2 t, vagy σ_v' -t vesszük állandóan egyen-



42. ábra.

lőre a megengedett határértékkel, σ_b , illetőleg σ_v -vel. Az első esetben:

$$\mathfrak{M} = \frac{\sigma_b b}{2} \left(a_2 x - \frac{x^2}{3} \right) \quad (115)$$

A második esetben:

$$\mathfrak{M} = \frac{\sigma_v b}{2n(h_1 - x)} \left(a_2 x^2 - \frac{x^3}{3} \right) \quad (116)$$

A (115) egyenlet másodfoku, a (116) pedig harmadfoku parabola

lával ábrázolható.*) (42. ábra). A másodfoku parabolának a szóbanforgó szakasza, (mely a $3a_2$ és 0 közé eső x -ekhez tartozik) szimmetrikus, a (115) egyenlet szerint számított \mathfrak{M} nyomatékok maximuma tehát $x = \frac{3a_2}{2}$ értékhez tartozik; ez a maximum

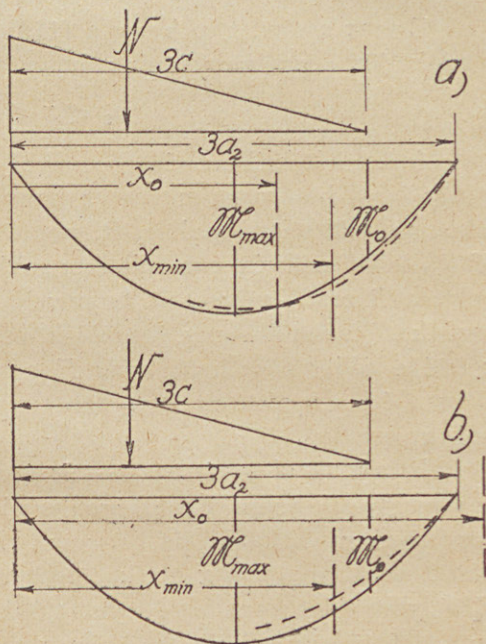
$$\mathfrak{M}_{\max} = \frac{3}{8} \sigma_b b a_2^2 \quad (117)$$

A másodfoku parabolának az $x=3c$ abszcisszához tartozó ordinátája által ábrázolt nyomaték $\mathfrak{M}_0 < N(a_2 - c)$, minthogy $B_0 < N$. — Ha $c < \frac{a_2}{2}$, akkor az \mathfrak{M}_0 ordinátája a parabolának a keresztmetszet nyomott szélé felé eső felén van. Ez esetben tehát x et $3c$ -től 0 felé csökkenve, \mathfrak{M} állandóan kisebbedik, ami azt jelenti, hogy húzó-feszültségre (F_1 vasalásra) állandóan szükség van. Amikor tehát $c < \frac{a_2}{2}$, F_1 zérus nem lehet és x bármily kicsiny lehet, ha csak nagyobb a_2 -nél.

Ha $c > \frac{a_2}{2}$, akkor x -et a

$3c$ értéktől kezdődően csökkenve, \mathfrak{M} mindaddig növekszik, amíg

*) A 42. és 43. ábrán a másodfoku parabola folytonos, a harmadfoku parabola szakgatott vonallal van rajzolva.



43. ábra.

x a $3c$ és $\frac{3a_2}{2}$ határok közé esik; ha $x = \frac{3a_2}{2}$, $\mathfrak{M} = \mathfrak{M}_{\max}$ (117.)

Két eset lehetséges:

$$\text{a) } N(a_2 - c) > \mathfrak{M}_{\max} \quad \text{azaz}$$

$$N > \frac{3\sigma_b b a_2^2}{8(a_2 - c)} \quad (118 \text{ a.})$$

Ebben az esetben F_1 zérus nem lehet, és x lehet bármily kicsiny, hacsak a_2 -nél nagyobb.

$$\text{b) } N(a_2 - c) < \mathfrak{M}_{\max} \quad \text{azaz}$$

$$N < \frac{3\sigma_b b a_2^2}{8(a_2 - c)} \quad (118 \text{ b.})$$

Ebben az esetben a (105) egyenlet két gyöke az x -nek egy-egy oly értékét adja, amelynek $F_1 = 0$ felel meg. E két érték közül csak a nagyobbat vesszük figyelembe; ez az érték:

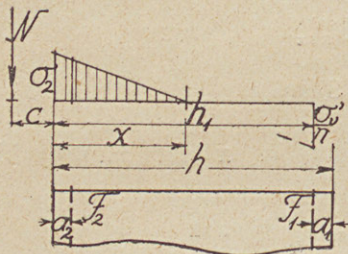
$$x_{\min} = \frac{3a_2}{2} + \left[\frac{9a_2^2}{4} - \frac{6N(a_2 - c)}{\sigma_b b} \right]^{\frac{1}{2}} \quad (119)$$

A kisebbik érték ugyanis vagy kisebb vagy nagyobb a_2 -nél. Ha kisebb, akkor elméletileg nem jöhet számba; ha pedig nagyobb, gyakorlati szempontból hagyható figyelmen kívül; ugyanis a nagyobb x_{\min} -hoz kisebb F_2 , tehát gazdaságosabb keresztmetszet tartozik. Ha ez az x_{\min} nagyobb x_0 -nál (43. a) ábra) (melynek a két anyag egyidejű kihasználása felel meg), akkor x nem vehető kisebbre x_{\min} -nál anélkül, hogy mindkét méretezési feltételt ($\sigma_2 = \sigma_b$ és $\sigma_v' = \sigma_v$) el ne ejtenők; azaz x_{\min} -nál kisebb x -ek esetén egyik anyag sem lehet kihasználva. Más a jelentősége x_{\min} -nak akkor, ha $x_{\min} < x_0$. (43. b) ábra). Ebben az esetben x_{\min} -nál kisebb x értékek mellett is megoldható a feladat a húzott vas kihasználásával és x_{\min} -hoz két megoldás tartozik; az egyikben $\sigma_v' = \sigma_v$, a másikban — és ez a takarékosabb — $\sigma_2 = \sigma_b$ és $F_1 = 0$. Azt a határt, amelyen alul x fel nem vehető vagy a (110) egyenletből számítható x érték vagy a_2 adja meg aszerint, hogy melyik a nagyobb.

A fentiek figyelembevételével x -et felvéve, F_1 és F_2 vagy a (102), (103) vagy a (111), (112) egyenletpárból számítandók aszerint, hogy a felvett x nagyobb e vagy kisebb, mint x_0 . Ha $x = x_0$, azaz ha méretezési feltételtül a két anyag egyidejű kihasználását tűzzük ki — ami $\frac{a_2}{2}$ -nél kisebb c , vagy a (118 a.) kapcsolatnak megfelelő N esetében mindig megengedett — akkor akármelyik egyenletpár használható és előnyösen alkalmazható a Stock-féle eljárás is.

6.) Az átdőfpont a keresztmetszeten kívül esik.

$$c < 0$$



44. ábra.

Ha a (113) kapcsolattal jelzett esetet kizártnak tekintjük, a neutrális-tengely mindig a két vasalás közé esik. Tehát ugyanugy mint az 5. esetben: $a_2 < x < h_1$. — F_1 sohasem lehet zérus, tehát x_{\min} -ről nem lehet beszélni; x_{\max} meghatározása, valamint a méretezés ugyanugy történik, mint az 5. és 4. a) esetben.

31. §. Szimmetrikus vasalású keresztmetszet adóff külső méretekkel.

A keresztmetszetnek csak egy mérete ismeretlen: $F_1 = F_2 = F_v$, ennél fogva a két határigénybevétel közül csak az egyik érhető el; hogy melyik, azt esetről-esetre kell eldönteni.

a) Analitikus megoldás.

A 30. §-ban tulajdonképpen ez a feladat már meg van oldva; áttekinthetőség kedvéért itt összefoglaljuk az eredményeket. A 30 §-ban elsőnek vett esetben a feladat megoldását a (95), (96) egyenletekből álló egyenletrendszer adja, ha abban $F_1 = F_2 = F_v$ és $\sigma_2 = \sigma_b$. Az ismeretlenek: F_v és σ_1 . Ugyanez a megoldás a második, harmadik és negyedik esetben is, feltéve, hogy $N > N_o'$ ill. $N > N_o''$ [l (100) és (104) egyenletet] Ha azonban N kisebb, mint N_o' , illetőleg mint N_o'' , akkor a megoldást a (102), (103) egyenletek adják, melyekben x és F_v az ismeretlenek; a második és harmadik esetre ez feltétlenül vonatkozik, a negyedikre azonban azzal a kikötéssel, hogy a (108) kapcsolat fennáll. Ugyanez a megoldás az 5. esetben is, ha $x_{\min} > x_o$. Ha azonban a 4. esetben $N \leq N_o''$ ugyan, de a (108) kapcsolat nem áll fenn, továbbá, ha az 5. esetben $x_{\min} < x_o$ és végül, ha az átdőfpont a keresztmetszeten kívül van (6. eset) akkor a megoldás nem ilyen egyszerű. Ezekben az esetekben $x_{\min} < x_o$ s így előbb meg kell győződni arról, hogy a szimmetrikus vasalásnak megfelelő x érték x_o -on túl van-e vagy innen, hogy tehát a (102), (103) egyenletek alkalmazandók-e, melyekben $\sigma_2 = \sigma_b$ a méretezési feltétel, vagy pedig a (111), (112) egyenletek, melyek a húzott vas kihasználását feltételezik. A kérdéses x helye felől a következőképpen

tájékozódunk: Kiszámítjuk $\frac{bx_0}{2} \sigma_b$ erőt, mely a beton-feszültségek eredője akkor, ha $x = x_0$. A előforduló megengedett σ_b , σ_v értékek esetén $x_0 < \frac{h}{2}$, ennél fogva a nyomott vasban kisebb erő keletkezik, mint a húzottban. Ennek alapján könnyű belátni, hogy amíg $\frac{bx_0}{2} \sigma_b \leq N$, addig a belső-erők összege csak x_0 -nál nagyobb x mellett lehet N -nel egyenlő, tehát ha $\frac{bx_0}{2} \sigma_b \leq N$, akkor a (102), (103) egyenletpár alkalmazandó. Amikor azonban $\frac{bx_0}{2} \sigma_b > N$, akkor még ebből az összefüggésből magából nem lehet eldönteni a kérdést. Bizonyos, hogy ha a neutrális-tengely a szimmetrikus-vasalás által megkivánt helyzetben van, akkor $(-N)$ -nek és $\frac{bx}{2} \sigma_b$ -nek eredője, továbbá a kétféle vasbetétben keletkező belső-erők eredője egy egyenesbe esik. Az előbb említett eredőnek F_2 súlyvonalától mért távolsága:

$$t_1 = \frac{N(a-c) + \frac{1}{2}bx\sigma_b\left(\frac{x}{3} - a\right)}{\frac{1}{2}bx\sigma_b - N}, \text{ az utóbbi eredő távolsága pedig:}$$

$t_2 = \frac{(h_1-a)(h_1-x)}{h-2x}$. Ha x helyébe x_0 -t írunk, t_1 általában nem lesz egyenlő t_2 -vel. A feszültségi ábrából könnyű belátni, hogy aszerint, amint az x_0 -al számított t_1 kisebb vagy nagyobb mint t_2 , a szimmetrikus vasalásnak egy x_0 -nál kisebb vagy nagyobb x érték felel meg. Tehát, ha $\frac{bx_0}{2} \sigma_b > N$, vagy a (102) (103) vagy a (111) (112) egyenletpár érvényes aszerint, hogy

$$\frac{N(a-c) + \frac{1}{2}bx_0\sigma_b\left(\frac{x_0}{3} - a\right)}{\frac{1}{2}bx_0\sigma_b - N} \begin{array}{l} \text{nagyobb vagy} \\ \text{kisebb, mint} \end{array} \frac{(h_1-a)(h_1-x_0)}{h-2x_0}.$$

Akár a (102) (103), akár a (111) (112) egyenletpár érvényes, x -re nézve harmadfoku egyenlet adódik. Az analitikus megoldás

tehát azokban az esetekben, melyeknek megfelelő neutrális-tengely a keresztmetszetet *metszi*, hosszadalmas; ezért célszerű helyette a következőkben kifejtett grafikus megoldást választani.

b) *Grafikus megoldás.*

Egy szimmetrikusan vasalt keresztmetszeten, melynek minden mérete adott, tekintsük az egyik szél nyomott-szélnek s tekintsük a neutrális-tengelynek ettől mért x távolságát akkor, ha a tengely a nyomott széltől a másik szél irányába esik, pozitívnak, ellenkező esetben pedig negatívnak. Megállapodunk továbbá abban, hogy addig, amíg x pozitív, a nyomott-szélen valóban nyomófeszültséget feltételezünk s hogy viszont negatív x -eknek húzófeszültségekből álló feszültségi-eloszlás felel meg, (amely természetesen csak a vasterületre terjed ki.) Az x -nek az az értéke, amelynek megfelelő belső-erők eredője *erőpár*, legyen x_M . Amíg x értéke az x_M értéktől kiindulva a pozitív számokon át a végtelenig változik, azalatt a belső-erők eredője *nyomóerő*, mely nullától egészen

$$N_{\max} = \sigma_b (h \cdot b + 2 n F_v) \quad (120)$$

határig növekszik s melynek a nyomott-széltől való c távolsága a végtelentől a negatív számokon át $\frac{h}{2}$ -ig változik. Ha viszont a neutrális-tengelyt ellenkező irányban mozgatjuk, azaz ha x -et x_M től a negatív számokon át végtelenig változtatjuk, akkor a belső-erők eredője *húzó-erő*, mely nullától egészen

$$N'_{\max} = 2 \sigma_v F_v \quad (121)$$

határig növekszik s melynek c távolsága végtelentől $\frac{h}{2}$ -ig csökken. A c távolság és az eredő értelme a keresztmetszeti méretektől és x -től függ, az eredő nagysága ezeken kívül még vagy σ_b -nek, vagy σ_v -nek is függvénye aszerint, hogy x nagyobb-e vagy kisebb, mint a megengedett igénybevételeknek megfelelő x_0 . — A (90) egyenlet értelmében — ha $\frac{x}{h_1}$ helyett a -t és $\frac{100 F_v}{bh_1}$ helyett μ -t helyettesítünk — amíg $0 < x < h$, addig

$$\frac{c}{h_1} = a - \frac{\frac{1}{3} a^3 + 0.01 \mu n \left[2 a^3 + 2 \left(\frac{a}{h_1} \right)^2 + \left(\frac{h}{h_1} \right)^2 - \frac{2ah}{h_1^2} - \frac{2h}{h_1} a \right]}{\frac{1}{2} a^2 + 0.01 \mu n \left(2 a - \frac{h}{h_1} \right)} \quad (122)$$

A (83) egyenlet alapján:

ha $x > h$, akkor

$$\frac{c}{h_1} = a - \frac{\frac{1}{3}a^3 - \frac{1}{3}(a-1)^3 + 0.01 \mu n \left[2a^2 + 2\left(\frac{a}{h_1}\right)^2 + \left(\frac{h}{h_1}\right)^2 - \frac{2ah}{h_1^2} - \frac{2h}{h_1}a \right]}{\frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{2}(a-1)^2 + 0.01 \mu n \left(2a - \frac{h}{h_1} \right)} \quad (123)$$

ha pedig $x < 0$, akkor

$$\frac{c}{h_1} = a - \frac{2a^2 + 2\left(\frac{a}{h_1}\right)^2 + \left(\frac{h}{h_1}\right)^2 - \frac{2ah}{h_1^2} - \frac{2h}{h_1}a}{2a - \frac{h}{h_1}} \quad (124)$$

Az eredő nagysága:

$$\text{ha } x > x_0, \quad N = \frac{S}{x} \sigma_b \quad (125)$$

$$\text{ha } x < x_0, \quad N = \frac{S}{(h_1 - x)} \frac{\sigma_v}{n} \quad (126)$$

A S nek, mely a dolgozó keresztmetszetnek a neutrális-tengelyre vonatkozó sztatikai nyomatéka, a tengely különböző helyzetei szerint háromféle kifejezés felel meg, ezeket a (125), (126) egyenletekbe helyettesítve, a következő egyenleteket vezethetjük le:

Ha $x > h$, akkor:

$$\frac{N}{bh_1} = \frac{\frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{2}(a-1)^2 + 0.01 \mu n \left(2a - \frac{h}{h_1} \right)}{a} \sigma_b \quad (127)$$

Ha $x_0 < x < h$, akkor:

$$\frac{N}{bh_1} = \frac{\frac{1}{2}a^2 + 0.01 \mu n \left(2a - \frac{h}{h_1} \right)}{a} \sigma_b \quad (128)$$

Ha $0 < x < x_0$, akkor:

$$\frac{N}{bh_1} = \frac{\frac{1}{2}a^2 + 0.01 \mu n \left(2a - \frac{h}{h_1} \right)}{n(I-a)} \sigma_v \quad (129)$$

Ha $x < 0$, akkor:

$$\frac{N}{bh_1} = \frac{0.01 \mu \left(2a - \frac{h}{h_1} \right)}{(I-a)} \sigma_v \quad (130)$$

Ha a határigénybevételeket adottaknak tekintjük s az $\left(\frac{a}{h}\right)$ viszonyt, továbbá μ -t megköjtjük, akkor a $\frac{c}{h_1}$ -re, valamint $\frac{N}{bh_1}$ -re megállapított egyenletek jobboldalán csak a változó. Ha a változó a értékekkel meghatározott $\frac{c}{h_1}$ és $\frac{N}{bh_1}$ értékeket egy koordinátarendszerben abszciszácul és ordinátácul felmérjük, egy görbét kapunk, mely az adott határigénybevételekhez, továbbá $\frac{a}{h}$ és μ felvett értékéhez tartozik. A μ értéket változtatva, a görbéknek egy rendszerét szerkeszthetjük meg; az ezek által alkotott grafikon (l. XIV. tábla) a következőképpen használható a feladat megoldására: Konstatáljuk az adatokból $\frac{N}{bh_1}$ -et és $\frac{c}{h_1}$ -et, a hosszakat cm -ben, az erőket kilogrammban mérve. $\frac{c}{h_1}$ és $\frac{N}{bh_1}$ koordinátákkal meghatározunk a grafikonban egy pontot, amely általában két görbe közé fog esni. A két görbének egy-egy μ érték felel meg, a kérdéses μ e kettő közé esik. Miatán μ -t (szemmérték szerint) interpoláltuk, $F_v = \mu bh_1$. — A XIV. táblán található grafikon $\sigma_b = 50$, $\sigma_v = 1200 \text{ kg/cm}^2$ alapján készült és olyan keresztmetszetekre, melyeken $\frac{a}{h}$ egyenlő vagy közel egyenlő 0.08 -dal, nyomó- és húzó-erő esetében egyaránt alkalmazható, feltéve, hogy az átdőfpont nyomó-erő esetén a *magon*, húzó-erő esetén pedig a két vasalás közötti szakaszon *kivül* esik. Hogy a nyomó-erő a magon belül támad, annak az a jele, hogy a $\frac{c}{h_1}$ és $\frac{N}{bh_1}$ ordinátákkal meghatározott pont a grafikonban az $a-a$ görbétől jobbra esik; (ebben az esetben a feladat a (95), (96) egyenlet alapján oldható meg). Mindaddig míg az említett pont a $b-b$ vonal fölé esik, a *betonigénybevétel* éri el a megengedett határt, ellenkező esetben a vas van kihasználva.

32. §. Szimmetrikus vasalású keresztmetszet, melynek vasalása és egyik oldalmérete ismereflel.

a) A b méret adott.

A feladat: h és F_v -t úgy meghatározni, hogy a két szélső igénybevétel *egyidejűleg* elérje a megengedett határt. A feladat megoldásához a (102), (103) egyenlet-párt lehet felhasz-

nálni azzal a változtatással, hogy az eredőnek a nyomott szélről való c távolságát, melyet nem ismerhetünk, $\left(\frac{h}{2} - t\right)$ -vel helyettesítjük. (t -t ugyanis, mely N -nek a keresztmetszet súlypontjától való távolsága, adottnak kell tekintenünk.) Ezután a helyettesítés után a két egyenlet jobb oldalát egyenlővé téve, a következő eredményre jutunk:

$$\frac{6 N \left(\frac{h}{2} - t - a\right) - \sigma_b b x_0 (x_0 - 3a)}{(x_0 - h_1)} =$$

$$= \frac{6 N \left(h_1 - \frac{h}{2} + t\right) - \sigma_b b x_0 (3h_1 - x_0)}{x_0 - a_2}$$

és ebből: $6 N \left[\frac{h_1^2}{2} + h_1(t-a) - 2x_0 t + at + \frac{a^2}{2}\right] -$

$$- \sigma_b b x_0 \left[2x_0^2 - 4x_0(h_1 + a) + 3(h_1^2 + a^2)\right] = 0$$

Ez az egyenlet, ha a -t előre felvesszük, csupán h_1 -t tartalmazza ismeretlenül, ugyanis $x_0 = a_0 h_1$, ahol a_0 a σ_b/σ_v viszony által meghatározott. (VI. táblázat). Így azonban az egyenlet harmadfokú; ennek hosszadalmas megoldását elkerülendő, célszerű nem a -t, hanem az $\frac{a}{h}$ viszonyt és ezzel $\frac{h_1}{h}$ és $\frac{a}{h_1}$ -t is felvenni. Ezzel a felvétellel az egyenlet h_1 -re nézve másodfokúvá lesz, a benne szereplő állandókat az a/h viszony és a megadott határigénybevételek meghatározzák. h_1 -nek e másodfokú egyenletből való meghatározása után az a , h és x_0 méretek is ismertekké válnak, ezeknek behelyettesítésével F_v a (102), (103), (111) és (112) egyenletek bármelyikéből kiszámítható. Megtörténhetik azonban, hogy F_v negatívra adódik, ami annak a jele, hogy az adott mennyiségek (b , N , t) és a méretezési feltételek (σ_b , σ_v) nem egyeztethetők össze. Be fogjuk bizonyítani, hogy ha

$$N > \frac{3 \sigma_b a_0 \frac{h_1}{h}}{3 - 2 a_0 \frac{h_1}{h}} b t$$

akkor az említett ellenmondás bekövetkezik; [ebben az esetben módosítani kell a méretezési feltételeket (σ_b -t növelni, σ_v -t csökkenteni

kell) vagy nagyobbítani kell a b méretet.] Induljunk ki egy b szélességű olyan keresztmetszetből, melyen $F_v = 0$ és melyen a nyomott betonív magassága: $x_0 = \alpha_0 h_1$. (α_0 az adott határigénybevételekhez tartozik.) Minthogy a belső erők csupán a betonfeszültségekből állanak, szükséges, hogy a feszültségi prizma köbtartalma egyenlő legyen N -nel, a keresztmetszetre merőleges súlyvonala pedig összeesék N -nel, azaz

$$N = \frac{1}{2} \sigma_b \alpha_0 h_1 b \quad \text{és} \quad t = \frac{h}{2} - \frac{\alpha_0 h_1}{3};$$

e két egyenlet összevetéséből következik, hogy

$$N = \frac{3 \sigma_b \alpha_0 \frac{h_1}{h}}{3 - 2 \alpha_0 \frac{h_1}{h}} b t$$

Könnyű belátni, hogy ha N -et növeljük az adott b szélesség mellett szimmetrikus vasalással a méretezési feltételek nem elégíthetők ki. Ha ugyanis az előbbi h méretet megnagyobbítjuk, a méretezési feltételeknek megfelelő betonfeszültségek eredője már nem esik össze N -nel, hanem attól a nyomott szél felé tolódik, ennél fogva a beton- és vasfeszültségek eredője, mely még inkább a nyomott szél felé esik, nem eshetik össze N -nel. Ha pedig a h méretet csökkentjük, az $\alpha_0 h_1$ széles nyomottövön megoszló betonfeszültségek eredője kisebb mint N ; annál inkább kisebb az összes belső erők eredője, minthogy a húzott vasban nagyobb erő keletkezik, mint a nyomottban. (Itt feltételeztük, hogy a vasban megengedett igénybevétel legalább 15-szöröse a megengedett betonigénybevételnek, vagy szabatosabban szólva, hogy $x_0 < \frac{h}{2}$, aminthogy más eset nem is igen jöhet szóba).

b) A h méret adott.

A méretezés feltételétől nem lehet mindig kikötni a két anyag egyidejű kihasználását; ez csak akkor jöhet szóba, ha $c < \frac{x_0}{3}$. (Ha az átdőfpont a keresztmetszeten kívül esik, ez a feltétel természetesen mindig teljesül, mert c negatív.) Feltéve, hogy $c < \frac{x_0}{3}$, a feladat két módon is megoldható, t. i. akár a (102) (103), akár a (111), (112) egyenletpár alapján. Az eredmény:

$$b = \frac{\delta N [(c-a)(x_0-a) + (h_1-e)(h_1-x_0)]}{\sigma_b x_0 [(x_0-3a)(x_0-a) + (3h_1-x_0)(h_1-x_0)]} \left. \vphantom{b} \right\} (131)$$

vagy:

$$b = \frac{6 N n (h_1-x_0) [(c-a)(x_0-a) + (h_1-c)(h_1-x_0)]}{\sigma_v x_0^2 [(x_0-3a)(x_0-a) + (3h_1-x_0)(h_1-x_0)]}$$

b meghatározása után F_v a (102), (103), (111), (112) egyenletek bármelyikéből kiszámítható.

33. §. Keresztmetszet adóff külső mérefekkel és egyoldali vasalással.

a) $F_1 = 0$.

A 30. §-ban kifejtettek szerint, csak bizonyos feltételek mellett lehet a méretezés kérdését így feltenni. Mindenekelőtt világos, hogy ha az eredő nem metszi a keresztmetszetet, F_1 zérus nem lehet. Méretezési feltételül $\sigma_2 = \sigma_b$ -t állítjuk fel. A 30. §-ban tárgyalt esetek közül az elsőre a feladat megoldását már részletesen kifejtettük (l. 61. old.); a 2. b), 3. b) és 4. b) esetekben a megoldás ugyanez. Tehát annak a feltételét, hogy $F_1 = 0$ lehessen ezekre vonatkozólag is a (99) kapcsolat és σ_1 értékét a (97) egyenlet adja meg. σ_1 -t ismerve, a (96) egyenletből kiszámíthatjuk F_2 -t. Valamennyi többi esetben az $F_1 = 0$ értékhez tartozó x értéket a (119) egyenlet adja, mely a 2. a), 3. a) és 4. a) esetben mindig reális eredményre vezet, az 5. esetben azonban csak akkor, ha $c > \frac{a_2}{2}$ és $N \leq \frac{3}{8} \frac{b a_2^2}{(a_2-c)} \sigma_b$. Az x -nek így kapott értékével a (103) egyenlet megadja F_2 -t.

b) $F_2 = 0$.

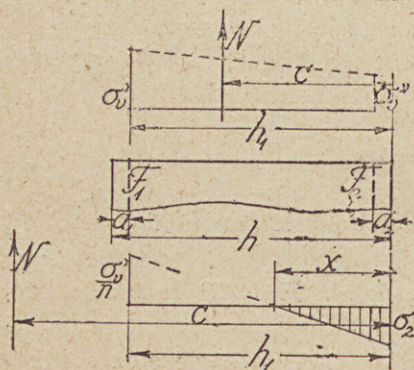
A 30. §-ban tárgyalt első két esetben, tehát amíg $c > \frac{h_1}{3}$, F_2 zérus nem lehet. Ha $c < \frac{h_1}{3}$, ahhoz, hogy $F_2 = 0$ lehessen, kell, hogy $N (h_1-c) < \frac{1}{3} b h_1^2 \sigma_b$; ebben az esetben a méretezés a következőképpen történik: A (31) egyenlettel kiszámítjuk az M_0 nyomatékot; aszerint, hogy $N (h_1-c)$ kisebb vagy nagyobb M_0 -nál, az igénybevételek közül σ_v' vagy σ_2 érheti el a megengedett határt, σ_v ill. σ_b -t. Mindkét esetben a 9. § b) pontja szerint kell megtervezni azt a vasterületet, F_v -t, melyre szükség volna, ha a kereszt-

metszetnek az $N(h_1 - c)$ hajlító-nyomatékokat kellene felvennie az egyik anyag kihasználásával. Az így meghatározott F_v vas-területből $\frac{N}{\sigma_v'}$ -t levonva, megkapjuk az F_1 területet. (Stock-féle felfogás; lásd: 65. oldal). σ_v' abban az esetben, mikor $N(h_1 - c) < M_0$, a megengedett σ_v -vel egyenlő, ellenkező esetben a következőképpen határozandó meg: F_v meghatározása az V. táblázatból megállapított μ vaspercent-szám alapján történt (9. §. b); ehhez a μ -höz az V. táblázat megadja a megfelelő γ -t is és ebből: $\sigma_v' = \frac{1}{\gamma} \sigma_b$

C) Derékszögű négyszög-keresztmetszet tervezése excentrikus húzásra.

34. §. A keresztmetszet külső méretei és a vasalás helye adóffak.

Az eredő távolságát, c -t a keresztmetszetnek az eredőtől *távolabb* eső szélétől fogjuk mérni, melyet *nyomott* szélnek fogunk nevezni, bár amíg az átdőfpont a vas-keresztmetszet magján belül van, nyomó-feszültségek nem keletkezhetnek. A *nyomott*-szél melletti vasalás területe F_2 , egyébként a jelölések ugyanazok, mint



45. ábra.

nyomó-erő esetén (45. ábra). A vas-keresztmetszet-magját a betonterület négy csúcspontjához a vas-keresztmetszet inercia-ellipszise által kapcsolt antipolárisok határolják; az átdőfpontot tartalmazó tengelyen tehát a két magpont a két vasalás közé esik. N -et, mint hogy az értelme felől nincsen két-ség, pozitívnak vesszük.

1.) Az átdőfpont a két vasalás esik.

A feladat sok megoldásu. Ha ugyanis N -nek az F_1 és F_2 súlyvonalába eső két komponensét $F_1 \sigma_v'$ -t és $F_2 \sigma_v''$ -t meghatároztuk, σ_v' és σ_v'' a megengedett határon belül, t. i. 0 és σ_c között végtelen sokféleképpen vehető fel. A leg-

gazdaságosabb keresztmetszet természetesen akkor adódik, ha mindkét igénybevételt σ_v -re választjuk. Ebben az esetben:

$$F_1 = \frac{N(c-a_2)}{(h_1-a_2)\sigma_v} \quad (132) \quad \text{és} \quad F_2 = \frac{N(h_1-c)}{(h_1-a_2)\sigma_v} \quad (133)$$

Elméletileg olyan megoldás is lehetséges, melynél a neutrális-tengely a két vasaláson kívül esik ugyan, de metszi a keresztmetszetet. Ebben az esetben nyomó-feszültség is keletkezhetnék; az ennek figyelembe vételével kiadódó vas keresztmetszetnek az átdőfpont a magján kívül van. Gyakorlatilag azonban az így tervezett keresztmetszetek nagy vas-szükségletük miatt nem jönnek figyelembe s mindaddig, míg az átdőfpont a két vasalás között van, a külsőerőt csak húzó-feszültséggel ellensúlyozzuk.

2.) Az átdőfpont nem esik a két vasalás közé.

Ebben az esetben a neutrális-tengely okvetlenül metszi a keresztmetszetet. Ha $N < \frac{b a_2^2 \left(h_1 - \frac{a_2}{3} \right) \sigma_v}{2 n (h_1 - a_2) (c - h_1)}$, akkor a neutrális-tengelynek a nyomott-széltől való távolsága x okvetlenül kisebb, mint a_2 . — Ellenkező esetben x a két vasalás közé esik és szélső értéke x_{\max} a következőképpen állapítható meg:

a) $N > \frac{\sigma_b b h_1^2}{3(c-h_1)}$. Ebben az esetben x az a_2 és h_1 értékek között szabadon felvehető.

b) $\frac{\sigma_b b h_1^2}{3(c-h_1)} > N > \frac{\sigma_b b x_0 \left(h_1 - \frac{x_0}{3} \right)}{2(c-h_1)}$. Ebben az esetben x_{\max} értékét a (106) egyenlet adja, ha abban N helyébe $-N$ -et írunk.

c) $N < \frac{\sigma_b b x_0 \left(h_1 - \frac{x_0}{3} \right)}{2(c-h_1)}$. Minthogy x_0 ebben az esetben nagyobb, mint x_{\max} , a beton igénybevétele nem érheti el σ_b -t és x_{\max} annak a neutrális-tengelynek a távolságát jelenti, mely a keresztmetszeten akkor keletkezik, ha az az $N(c-h_1)$ hajlító-nyomatékkal van igénybevéve s egyszerű vasalással úgy van vasalva, hogy e nyomaték hatása alatt a vas éppen ki van használva. x_{\max} tehát ugyanúgy határozandó meg, mint a 66. oldalon β esetben. Ha x értékét a megengedett határok között felvettük, tehát úgy választottuk, hogy

$\left(\frac{b a_2^2 \left(h_1 - \frac{a_2}{3} \right) \sigma_v}{2 n (h_1 - a_2) (c - h_1)} \right)$ -nél kisebb N esetén 0 és a_2 , an-

nál nagyobb N esetén pedig a_2 és az a), b) vagy c) szerint meghatározott x_{\max} közé essék, akkor a feladat határozottá válik. A megoldást a (102), (103) és (111), (112) egyenletek adják, ha ezekben N helyébe $(-N)$ -et írunk:

$$\text{Ha } x \geq x_0 \quad \left\{ \begin{array}{l} F_1 = \frac{6 N (c - a_2) + \sigma_b b x (x - 3 a_2)}{6 n \sigma_b (h_1 - a_2) (h_1 - x)} x \quad (134) \\ F_2 = \frac{6 N (c - h_1) - \sigma_b b x (3 h_1 - x)}{6 n \sigma_b (h_1 - a_2) (x - a_2)} x \quad (135) \end{array} \right.$$

$$\text{Ha } x \leq x_0 \quad \left\{ \begin{array}{l} F_1 = \frac{6 N (c - a_2) (h_1 - x) n + \sigma_v b x^2 (x - 3 a_2)}{6 n \sigma_v (h_1 - a_2) (h_1 - x)} \quad (136) \\ F_2 = \frac{6 N (c - h_1) (h_1 - x) n - \sigma_v b x^2 (3 h_1 - x)}{6 n \sigma_v (h_1 - a_2) (x - a_2)} \quad (137) \end{array} \right.$$

Ha $x = x_0$, legegyszerűbben a következő úton jutunk eredményhez: Megtervezzük a keresztmetszet vasalását az $N(c - h_1)$ nyomtémákra úgy, hogy a két anyag egyidejűleg ki legyen használva. A nyomott vasalásra így kapott terület maga F_2 , a húzott vas területéhez azonban még $\frac{N}{\sigma_v}$ -t hozzá kell adni, hogy F_1 -et megkapjuk.

35. §. Szimmetrikus vasalásu keresztmetszet adóff külső méretekkel.

1.) Az átdőfő-pont a két vasalás közé esik.

A feladatnak sok megoldása van; valahányszor ugyanis σ_v' és σ_v'' arányát egyenlőre vesszük az N eredőnek F_1 és F_2 súlyvonalába eső két komponense viszonyával, mindannyiszor $F_1 = F_2$. A lehetséges megoldások között az a leggazdaságosabb, mely $\sigma_v' = \sigma_v$ -hez tartozik. Ebben az esetben:

$$F_1 = F_2 = \frac{N (c - a_2)}{\sigma_v (h_1 - a_2)} \quad (138)$$

2.) Az átdőfő-pont nem esik a két vasalás közé.

A szimmetrikus vasalásnak megfelelő x értéket vagy a (134), (135) vagy a (136), (137) egyenletpár határozza meg aszerint, hogy $x > x_0$ vagy $x < x_0$. Ezen az úton azonban harmadfoku egyenletre

jutunk, melynek hosszadalmas megoldását elkerülendő, célszerű a 31. §-ban ismertetett grafikonnal dolgozni, mely $\sigma_b = 50$, $\sigma_v = 1200$ kg/cm² határigénybevételek esetén és olyan keresztmetszetekre érvényes, melyeken $\frac{a}{h} = 0,08$. (XIV. tábla).

36. §. Szimmetrikus vasalású keresztmetszet, melynek vasalása és egyik oldalmérete ismeretlen.

a) A b méret adott.

Az ismeretlenek száma kettő: h és F_v , tehát két méretezési feltételt állíthatunk fel: kiköthetjük mindkét anyag kihasználását. A (134) és (135) egyenlet jobboldalát egymással egyenlővé téve és c helyébe, melyet itt nem ismerhetünk, $\left(\frac{h}{2} + t\right)$ -t helyettesítve, a következő egyenletre jutunk:

$$6N \left[\frac{h_1^2}{2} - h_1(t+a) + 2x_0t - at + \frac{a^2}{2} \right] + \\ + \sigma_b b x_0 \left[2x_0^2 - 4x_0(h_1 + a) + 3(h_1^2 + a^2) \right] = 0$$

Célszerű az $\frac{a}{h}$ viszonyt előre felvenni, ezáltal $\frac{a}{h_1}$ is adott. Minthogy $\frac{x_0}{h_1}$ a határigénybevételekkel meghatározott $\left(\frac{x_0}{h_1} = \alpha_0\right)$, az egyenletből h_1 -gyel való osztás után egy h_1 -re nézve másodfoku egyenletet kapunk. h_1 meghatározása után a , h , és x_0 egyszerűen kiszámíthatók és ezek helyettesítésével a (134) (137) egyenletek bármelyike megadja F_v -t.

b) A h méret adott.

Csak olyan eredőről lehet szó, mely a keresztmetszetet nem a két vasalás között metszi. (Ellenkező esetben a betonkeresztmetszet nem jön tekintetbe és így a kérdésnek nincs értelme.) Ez esetben nem mindig érhető el, hogy $\sigma_2 = \sigma_b$ és $\sigma_v' = \sigma_v$ legyen.*)

*) σ_b és σ_v sem vehető fel tetszőlegesen, t. i. kell, hogy a megfelelő x_0 kisebb legyen $\frac{h}{2}$ -nél, ami a szokásos értékek mellett be is következik. Ha x_0 nagyobb volna $\frac{h}{2}$ -nél, az annyit jelentene, hogy a nyomott vasban nagyobb erő működik, mint a húzottban, holott a húzó-feszültségek összegének nagyobbának kell lenni, mint a nyomófeszültségek összege.

A (134), (135) vagy a (136), (137) egyenletpár alapján ugyanis:

$$\left. \begin{aligned} b &= \frac{-6N[(c-a)(x_0-a) - (c-h_1)(h_1-x_0)]}{\sigma_b x_0 [(x_0-3a)(x_0-a) + (3h_1-x_0)(h_1-x_0)]} \\ \text{vagy } b &= \frac{-6N[(c-a)(x_0-a) - (c-h_1)(h_1-x_0)]n(h_1-x_0)}{\sigma_v x_0^2 [(x_0-3a)(x_0-a) + (3h_1-x_0)(h_1-x_0)]} \end{aligned} \right\} (139)$$

Könnyű belátni, hogy b -re csak akkor adódik pozitív szám, ha

$$c > \frac{h_1^2 + a^2 - h x_0}{h - 2x_0} \quad (140)$$

(A (140) kapcsolatot úgy nyerjük, ha a (139) egyenletek jobb oldalának számlájáról felírjuk, hogy nagyobb, mint nulla).

A méretezés feltételül tehát a két anyag egyidejű kihasználását csak akkor lehet kikötni, ha a (140) kapcsolat fennáll. Ellenkező esetben csak a vas lehet kihasználva és σ_b oly mértékben lesz állítandó, hogy a megfelelő x -szel a (140) kapcsolat kielégíttessék. b meghatározása után F_v a (134) (137) egyenletek bármelyikéből kiszámítható.

37. § Keresztszef adótt külső méretekkel és egyoldali vasalással.

Természetesen csak arról lehet szó, hogy F_2 zérus legyen, húzott vasra mindig szükség van. Hogy az F_2 vas-terület zérus lehessen, annak az a feltétele, hogy az eredő ne essék a két vasalás közé és hogy

$$N(c-h) < \frac{1}{3} b h_1^2 \sigma_b$$

Két eset lehetséges: $N(c-h_1) < M_0$ és $N(c-h_1) > M_0$. (M_0 -ra nézve lásd a (31) egyenletet). Az első esetben $\sigma_v' = \sigma_v$, a másodikban $\sigma_2 = \sigma_b$ a méretezési feltétel. A méretezés egyébként teljesen úgy történik, mint a 33. §. b) esetben, tehát az $N(c-h_1)$ hajlítónyomaték alapján. Az ehhez tartozó vas-területhez azonban $\frac{N}{\sigma_v}$ -t nem negatív, hanem pozitív előjellel kell hozzáadni, mert az F_1 súlyvonalába (a Stock-féle felfogás szerint) áthelyezett N erőből a vasban éppúgy húzó-feszültség származik, mint az $N(c-h_1)$ hajlító-nyomatékból.

D) Összetett keresztmetszet tervezése excentrikus terhelésre.

38. §.

Derékszögű négyszögnél általánosabb alaku szimmetrikus keresztmetszetre a méretezési feladatot csak a következő speciális esetben fogjuk megoldani: A keresztmetszet külső méretei, az F_1 (húzott) és az esetleg szükséges F_2 (nyomott) vasbetétek helye adottak és az eredő helye és nagysága úgy van megadva, hogy lehetséges mindkét anyagot egyidejűleg kihasználni. Hogy ezzel az esettel van-e dolgunk, azt a következő módon ismerjük fel: A határ-igénybevételek meghatározzák a neutrális-tengely helyzetét: $x_0 = a_0 h_1$; ezzel meg van határozva a dolgozó beton területe. A beton-feszültségek eredője, $B = \frac{S_b}{x_0} \sigma_b$ és B -nek a neutrális-tengelytől való távolsága: $y_b = \frac{J_b}{S_b}$. (J_b és S_b a dolgozó beton-terület inercia- és sztatikai-nyomatéka a neutrális-tengelyre.) Hogy a két méretezési feltétel kielégíthető legyen, annak feltételei a következők:

Nyomó-erő esetén:

$$B(h_1 - x_0 + y_b) \leq N(h_1 - c) \quad \text{és}$$

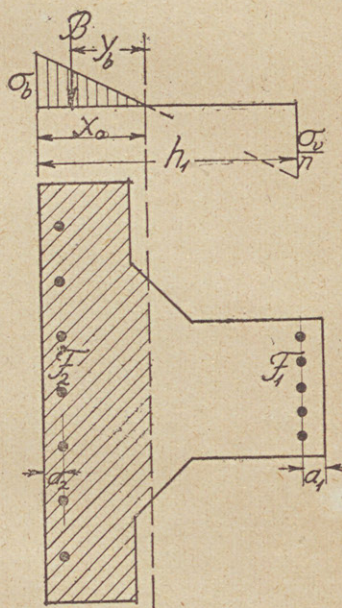
$$B(x_0 - a_2 - y_b) \geq N(c - a_2)$$

Húzó-erő esetén:

$$B(h_1 - x_0 + y_0) \leq N(c - h_1)$$

(E kifejezésekbe az N erő pozitív előjellel helyettesítendő; a c távolság értelmezését lásd a 49. oldalon.)

A méretezésnek legegyszerűbb útja a következő: A Stock-féle felfogás értelmében megtervezzük a keresztmetszet vasalását az $N(h_1 - c)$ hajlító-nyomaték alapján (25. §) A nyomott vasalásnak így megkapjuk a helyes területét, a húzott vas területét azonban nyomó-erő esetén $\frac{N}{\sigma_v}$ -vel csökkenteni, húzó-erő esetén pedig $\frac{N}{\sigma_v}$ -vel növelni kell.



46. ábra.

TÁBLÁZATOK.

I. Körkeresztmetszezi vasak táblázata.

m/m Átmérő	Súly f. m.- kint kg	Kerü- let cm	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
			darab keresztmetszezi területe cm ² -ben									
1	0.006	0.31	0.0079	0.016	0.024	0.031	0.039	0.047	0.055	0.063	0.071	0.079
2	0.025	0.63	0.031	0.063	0.094	0.126	0.157	0.188	0.219	0.25	0.28	0.31
3	0.055	0.94	0.07	0.14	0.21	0.28	0.35	0.42	0.49	0.56	0.63	0.71
4	0.099	1.26	0.13	0.25	0.38	0.50	0.63	0.76	0.88	1.00	1.13	1.26
5	0.154	1.57	0.20	0.39	0.59	0.79	0.98	1.18	1.37	1.57	1.76	1.96
6	0.221	1.89	0.28	0.57	0.85	1.13	1.41	1.70	1.98	2.26	2.54	2.83
7	0.302	2.20	0.38	0.77	1.15	1.54	1.92	2.31	2.70	3.08	3.46	3.85
8	0.395	2.51	0.50	1.01	1.51	2.01	2.51	3.01	3.52	4.02	4.52	5.03
9	0.449	2.83	0.64	1.27	1.91	2.54	3.18	3.82	4.45	5.08	5.72	6.36
10	0.617	3.14	0.79	1.57	2.36	3.14	3.93	4.71	5.50	6.28	7.06	7.85
11	0.746	3.46	0.95	1.90	2.85	3.80	4.75	5.70	6.65	7.60	8.55	9.50
12	0.888	3.77	1.13	2.26	3.39	4.52	5.65	6.79	7.92	9.05	10.18	11.31
13	1.042	4.08	1.33	2.65	3.98	5.31	6.64	7.96	9.29	10.62	11.95	13.27
14	1.208	4.40	1.54	3.08	4.62	6.16	7.70	9.24	10.78	12.32	13.86	15.39
15	1.387	4.71	1.77	3.53	5.30	7.07	8.84	10.60	12.37	14.14	15.90	17.67
16	1.578	5.03	2.01	4.02	6.03	8.04	10.05	12.06	14.07	16.08	18.09	20.11
17	1.728	5.34	2.27	4.54	6.81	9.08	11.35	13.62	15.89	18.16	20.43	22.70
18	1.998	5.65	2.54	5.09	7.63	10.18	12.2	15.27	17.81	20.36	22.90	25.45
19	2.226	5.97	2.84	5.67	8.51	11.34	14.18	17.02	19.85	22.68	25.52	28.35
20	2.466	6.28	3.14	6.28	9.42	12.57	15.71	18.85	21.99	25.13	28.27	31.42
21	2.719	6.60	3.46	6.93	10.39	13.85	17.32	20.78	24.24	27.70	31.17	34.64
22	2.984	6.91	3.80	7.60	11.40	15.21	19.01	22.81	26.61	30.41	34.21	38.01
23	3.262	7.23	4.15	8.31	12.46	16.62	20.77	24.93	29.08	33.24	37.40	41.55
24	3.551	7.54	4.52	9.05	13.57	18.10	22.62	27.14	31.66	36.19	40.72	45.24
25	3.853	7.85	4.91	9.82	14.73	19.63	24.54	29.45	34.36	39.27	44.18	49.09
26	4.168	8.17	5.31	10.62	15.93	21.24	26.55	31.86	37.16	42.47	47.78	53.09
27	4.495	8.48	5.73	11.45	17.18	22.90	28.63	34.35	40.07	45.80	51.53	57.26
28	4.834	8.80	6.16	12.31	18.47	24.63	30.79	36.94	43.10	49.26	55.42	61.58
29	5.185	9.11	6.61	13.21	19.82	26.42	33.03	39.63	46.24	52.84	59.45	66.05
30	5.549	9.42	7.07	14.14	21.21	28.27	35.34	42.41	49.48	56.55	63.62	70.69
31	5.925	9.74	7.55	15.09	22.64	30.19	37.74	45.29	52.84	60.38	67.93	75.48
32	6.313	10.05	8.04	16.08	24.13	32.17	40.21	48.26	56.30	64.34	72.38	80.42
33	6.714	10.37	8.55	17.11	25.66	34.21	42.76	51.32	59.87	68.42	76.97	85.53
34	7.127	10.68	9.08	18.16	27.24	36.32	45.40	54.48	63.56	72.63	81.71	90.79
35	7.553	11.00	9.62	19.24	28.86	38.48	48.11	57.73	67.35	76.97	86.59	96.21
36	7.991	11.31	10.18	20.36	30.54	40.72	50.89	61.07	71.25	81.43	91.61	101.79
37	8.440	11.62	10.75	21.50	32.26	43.01	53.76	64.51	75.26	86.02	96.77	107.52
38	8.903	11.94	11.34	22.68	34.02	45.36	56.71	68.05	79.39	90.73	102.07	113.41
39	9.38	12.25	11.95	23.89	35.84	47.78	59.73	71.8	83.62	95.57	107.51	119.46
40	9.864	12.57	12.57	25.13	37.70	50.26	62.83	75.40	87.97	100.53	113.10	125.66

II. Táblázat. (Vasbeton-oszlop méretezéséhez.) (L. 4. §.)

$\bar{\sigma}_b = \sigma_b (1 + n\varphi)$ értékei kg/cm²-ben:

100 φ	Ha σ_b , azaz a beton megengedett igénybevétele kg/cm ² -ben										
	20	21	22	23	24	25	26	27	28	29	30
0,80	22,40	23,52	24,64	25,76	26,88	28,00	29,12	30,24	31,36	32,48	33,60
0,90	22,70	23,84	24,97	26,11	27,24	28,38	29,51	30,65	31,78	32,92	34,05
1,00	23,00	24,15	25,30	26,45	27,60	28,75	29,90	31,05	32,20	33,35	34,50
1,10	23,30	24,47	25,63	26,80	27,96	29,13	30,29	31,46	32,62	33,79	34,95
1,20	23,60	24,78	25,96	27,14	28,32	29,50	30,68	31,86	33,04	34,22	35,40
1,25	23,75	24,94	26,13	27,31	28,50	29,69	30,88	32,06	33,25	34,44	35,63
1,30	23,90	25,10	26,29	27,49	28,68	29,88	31,07	32,27	33,46	34,66	35,85
1,40	24,20	25,41	26,62	27,83	29,04	30,25	31,46	32,67	33,88	35,09	36,30
1,50	24,50	25,73	26,95	28,18	29,40	30,63	31,85	33,08	34,30	35,53	36,75
1,60	24,80	26,04	27,28	28,52	29,76	31,00	32,24	33,48	34,72	35,96	37,20
1,70	25,10	26,36	27,61	28,87	30,12	31,38	32,63	33,89	35,14	36,40	37,65
1,75	25,25	26,51	27,78	29,04	30,30	31,56	32,83	34,09	35,35	36,61	37,88
1,80	25,40	26,67	27,94	29,21	30,48	31,75	33,02	34,29	35,56	36,83	38,10
1,90	25,70	26,99	28,27	29,56	30,84	32,13	33,41	34,70	35,98	37,27	38,55
2,00	26,00	27,30	28,60	29,90	31,20	32,50	33,80	35,10	36,40	37,70	39,00

100 φ	ha σ_b , azaz a beton megengedett igénybevétele kg/cm ² -ben										
	30	31	32	33	34	35	36	37	38	39	40
0,80	33,60	34,72	35,84	36,96	38,08	39,20	40,32	41,44	42,56	43,68	44,80
0,90	34,05	35,19	36,32	37,46	38,59	39,73	40,86	42,00	43,13	44,27	45,40
1,00	34,50	35,65	36,80	37,95	39,10	40,25	41,40	42,55	43,70	44,85	46,00
1,10	34,95	36,12	37,28	38,45	39,61	40,78	41,94	43,11	44,27	45,44	46,60
1,20	35,40	36,58	37,76	38,94	40,12	41,30	42,48	43,66	44,84	46,02	47,20
1,25	35,63	36,81	38,00	39,19	40,38	41,56	42,75	43,94	45,12	46,31	47,50
1,30	35,85	37,05	38,24	39,44	40,63	41,83	43,02	44,22	45,41	46,61	47,80
1,40	36,30	37,51	38,72	39,93	41,14	42,35	43,56	44,77	45,98	47,19	48,40
1,50	36,75	37,98	39,20	40,43	41,65	42,88	44,10	45,33	46,55	47,78	49,00
1,60	37,20	38,44	39,68	40,92	42,16	43,40	44,64	45,88	47,12	48,36	49,60
1,70	37,65	38,91	40,16	41,42	42,67	43,93	45,18	46,44	47,69	48,95	50,20
1,75	37,88	39,14	40,40	41,66	42,93	44,19	45,45	46,71	47,98	49,24	50,50
1,80	38,10	39,37	40,64	41,91	43,18	44,45	45,72	46,99	48,26	49,53	50,80
1,90	38,55	39,84	41,12	42,41	43,69	44,98	46,26	47,55	48,83	50,12	51,40
2,00	39,00	40,30	41,60	42,90	44,20	45,50	46,80	48,10	49,40	50,70	52,00

100 φ	ha σ_b , azaz a beton megengedett igénybevétele kg/cm ² -ben										
	40	41	42	43	44	45	46	47	48	49	50
0,80	44,80	45,92	47,04	48,16	49,28	50,40	51,52	52,64	53,76	54,88	56,00
0,90	45,40	46,54	47,67	48,81	49,94	51,08	52,21	53,35	54,48	55,62	56,75
1,00	46,00	47,15	48,30	49,45	50,60	51,75	52,90	54,05	55,20	56,35	57,50
1,10	46,60	47,77	48,93	50,10	51,26	52,43	53,59	54,76	55,92	57,09	58,25
1,20	47,20	48,38	49,56	50,74	51,92	53,10	54,28	55,46	56,64	57,82	59,00
1,25	47,50	48,69	49,88	51,06	52,25	53,44	54,63	55,81	57,00	58,19	59,38
1,30	47,80	49,00	50,19	51,39	52,58	53,78	54,97	56,17	57,36	58,56	59,75
1,40	48,40	49,61	50,82	52,03	53,24	54,45	55,66	56,87	58,08	59,29	60,50
1,50	49,00	50,23	51,45	52,68	53,90	55,13	56,35	57,58	58,80	60,03	61,25
1,60	49,60	50,84	52,08	53,32	54,56	55,80	57,04	58,28	59,52	60,76	62,00
1,70	50,20	51,46	52,71	53,97	55,22	56,48	57,73	58,99	60,24	61,50	62,75
1,75	50,50	51,76	53,03	54,29	55,55	56,81	58,08	59,34	60,60	61,86	63,13
1,80	50,80	52,07	53,34	54,61	55,88	57,15	58,42	59,69	60,96	62,23	63,50
1,90	51,40	52,69	53,97	55,26	56,54	57,83	59,11	60,40	61,68	62,97	64,25
2,00	52,00	53,30	54,60	55,90	57,20	58,50	59,80	61,10	62,40	63,70	65,00

Hajlítás. Derékszögű négyzög-keresztmetszet.

III. Táblázat. (Egyszerűen vasalt keresztmetszet (I. 7. §.)

A neutrális-tengely helyzetének meghatározása a vaspercent segítségével.														μ	α
$\mu = \frac{100 F_v}{b h_1}, \quad x = \alpha h_1$															
μ	α	μ	α	μ	α	μ	α	μ	α	μ	α	μ	α		
0,25	0,2389	0,40	0,2916	0,55	0,3320	0,70	0,3651	0,85	0,3933	1,00	0,4179	1,15	0,4397	1,35	0,4652
6	2430	1	2946	6	3344	1	3671	6	3951	1	4194	6	4410	6	4665
7	2470	2	2975	7	3368	2	3691	7	3969	2	4209	7	4424	7	4677
8	2509	3	3034	8	3391	3	3711	8	3985	3	4224	8	4437	8	4689
9	2546	4	3033	9	3414	4	3731	9	4002	4	4239	9	4451	9	4701
0,30	0,2584	0,45	0,3061	0,60	0,3437	0,75	0,3750	0,90	0,4019	1,05	0,4254	1,20	0,4464	1,40	0,4712
1	2620	6	3088	1	3460	6	3769	1	4035	6	4269	1	4477	1	4724
2	2655	7	3117	2	3482	7	3788	2	4052	7	4284	2	4491	2	4736
3	2690	8	3142	3	3504	8	3807	3	4068	8	4298	3	4504	3	4747
4	2724	9	3161	4	3526	9	3825	4	4084	9	4313	4	4516	4	4758
0,35	0,2758	0,50	0,3195	0,55	0,3547	0,80	0,3844	0,95	0,4100	1,10	0,4327	1,25	0,4529	1,45	0,4770
6	2790	1	3221	6	3569	1	3862	6	4116	1	4341	6	4542	6	4781
7	2823	2	3246	7	3590	2	3880	7	4132	2	4355	7	4555	7	4792
8	2854	3	3271	8	3610	3	3899	8	4148	3	4369	8	4567	8	4803
9	2886	4	3296	9	3631	4	3916	9	4163	4	4383	9	4580	9	4814
0,40	0,2916	0,55	0,3320	0,70	0,3651	0,85	0,3933	1,00	0,4179	1,15	0,4397	1,30	0,4592	1,50	0,4825

IV. Táblázat. (Egyszerűen vasalt keresztmetszet) (I. 7. §.)

Ellenőrzés a vaspercent segítségével.									μ	β	γ
$\mu = \frac{100 F_v}{b h_1} \quad \sigma_v = \beta \frac{M}{F_v h_1} \quad \sigma_b = \gamma \sigma_v$											
μ	β	γ	μ	β	γ	μ	β	γ			
0,25	1,0865	0,02093	0,55	1,1244	0,03313	0,85	1,1509	0,04322	1,15	1,1717	0,95231
6	0881	02140	6	1254	03349	6	1516	04354	6	1724	05260
7	0897	02186	7	1264	03385	7	1524	04385	7	1780	05290
8	0912	02232	8	1274	03421	8	1532	04417	8	1736	05318
9	0928	02278	9	1284	03456	9	1539	04448	9	1742	05347
0,30	1,0942	0,02322	0,60	1,1294	0,03491	0,90	1,1547	0,04479	1,25	1,1778	0,95519
1	0957	02367	1	1304	03526	1	1554	04510	6	1784	05548
2	0971	02410	2	1313	03561	2	1561	04541	7	1790	05577
3	0985	02453	3	1322	03596	3	1569	04572	8	1796	05605
4	0999	02496	4	1332	03630	4	1576	04603	9	1802	05633
0,35	1,1012	0,02538	0,65	1,1341	0,03665	0,95	1,1583	0,04634	1,30	1,1807	0,95631
6	1026	02580	6	1350	03699	6	1590	04664	1	1813	05689
7	1039	02622	7	1359	03733	7	1597	04695	2	1819	05718
8	1051	02663	8	1368	03767	8	1604	04725	3	1825	05746
9	1064	02703	9	1377	03801	9	1611	04756	4	1830	05774
0,40	1,1073	0,02744	0,70	1,1385	0,03834	1,00	1,1618	0,04786	1,35	1,1836	0,95802
1	1088	02784	1	1394	03868	1	1625	04816	6	1841	05830
2	1101	02823	2	1403	03901	2	1632	04846	7	1847	05858
3	1113	02863	3	1412	03934	3	1639	04876	8	1853	05886
4	1125	02902	4	1420	03967	4	1646	04906	9	1858	05914
0,45	1,1136	0,02940	0,75	1,1429	0,04000	1,05	1,1652	0,04936	1,40	1,1863	0,95942
6	1148	02979	6	1437	04033	6	1659	04966	1	1869	05989
7	1159	03017	7	1445	04065	7	1666	04996	2	1875	05997
8	1170	03055	8	1453	04098	8	1672	05025	3	1880	06025
9	1181	03092	9	1461	04130	9	1679	05055	4	1886	06053
0,50	1,1192	0,03130	0,80	1,1470	0,04163	1,10	1,1685	0,05084	1,45	1,1891	0,96080
1	1203	03167	1	1478	04195	1	1692	05114	6	1896	06103
2	1213	03204	2	1485	04227	2	1698	05143	7	1901	06135
3	1224	03241	3	1493	04259	3	1705	05173	8	1906	06163
4	1234	03277	4	1501	04290	4	1711	05202	9	1911	06190
0,55	1,1244	0,03313	0,85	1,1509	0,04322	1,15	1,1717	0,05231	1,50	1,1916	0,96217

Hajlítás. Derékszögű négyszögkeresztmetszet.

V. Táblázat. (Egyszerűen vasalt keresztmetszet.) (L. 8. és 9. §.)

Keresztmetszeti modulusok a vaspercent alapján és a vaspercentnek megfelelő szélső igénybevételek viszonya								μ	δ	ε	γ
$\mu = \frac{100F_v}{b h_1} \quad K_b = \delta b h_1^2 \quad K_v = \varepsilon b h_1^2 \quad \gamma = \frac{\sigma_b}{\sigma_v}$								μ	δ	ε	γ
μ	δ	ε	γ	μ	δ	ε	γ				
0,25	0,10994	0,002301	0,02093	0,65	0,15639	0,005731	0,03665	1,05	0,18255	0,009011	0,04936
6	11165	2389	2140	6	15720	5815	3699	6	18308	9092	4966
7	11332	2478	2186	7	15800	5898	3733	7	18360	9172	4996
8	11494	2566	2232	8	15878	5982	3767	8	18412	9253	5025
9	11651	2654	2278	9	15957	6065	3801	9	18463	9333	5055
0,30	0,11805	0,002742	0,02322	0,70	0,16034	0,006148	0,03834	1,10	0,18514	0,009414	0,05084
1	11955	2829	2367	1	16110	6231	3868	1	18564	9494	5114
2	12099	2917	2410	2	16187	6314	3901	2	18614	9574	5143
3	12244	3004	2453	3	16260	6397	3934	3	18663	9654	5173
4	12384	3091	2496	4	16333	6480	3967	4	18713	9734	5202
0,35	0,12521	0,003178	0,02538	0,75	0,16406	0,006563	0,04000	1,15	0,18762	0,009815	0,05231
6	12654	2265	2580	6	16478	6645	4033	6	18810	9895	5260
7	12785	2352	2622	7	16548	6728	4065	7	18858	9975	5289
8	12913	3438	2663	8	16619	6810	4098	8	18905	10055	5318
9	13038	3525	2703	9	16688	6893	4130	9	18952	10134	5347
0,40	0,13161	0,003611	0,02744	0,80	0,16756	0,006975	0,04163	1,20	0,18999	0,010214	0,05376
1	13282	3697	2784	1	16824	7057	4195	1	19046	10294	5405
2	13400	3783	2823	2	16891	7139	4227	2	19092	10374	5434
3	13516	3869	2863	3	16957	7222	4259	3	19137	10454	5462
4	13630	3955	2902	4	17023	7304	4290	4	19182	10533	5491
0,45	0,13742	0,004041	0,02940	0,85	0,17088	0,007386	0,04322	1,25	0,19227	0,010613	0,05519
6	13852	4126	2979	6	17152	7467	4354	6	19272	10692	5548
7	13960	4212	3017	7	17215	7549	4385	7	19316	10772	5577
8	14066	4297	3055	8	17278	7631	4417	8	19360	10851	5605
9	14170	4382	3092	9	17340	7713	4448	9	19404	10931	5633
0,50	0,14273	0,004468	0,03130	0,90	0,17402	0,007794	0,04479	1,30	0,19447	0,011010	0,05661
1	14374	4552	3167	1	17463	7876	4510	1	19490	11089	5689
2	14473	4637	3204	2	17522	7957	4541	2	19532	11169	5718
3	14571	4722	3241	3	17582	8039	4572	3	19574	11248	5746
4	14668	4807	3277	4	17641	8120	4603	4	19616	11327	5774
0,55	0,14766	0,004892	0,03313	0,95	0,17700	0,008202	0,04634	1,35	0,19658	0,011406	0,05802
6	14858	4976	3349	6	17758	8283	4664	6	19699	11485	5830
7	14948	5060	3385	7	17815	8364	4695	7	19740	11564	5858
8	15039	5144	3421	8	17872	8445	4725	8	19781	11643	5886
9	15128	5228	3456	9	17928	8526	4756	9	19822	11722	5914
0,60	0,15216	0,005313	0,03491	1,00	0,17984	0,008607	0,04786	1,40	0,19861	0,011801	0,05942
1	15303	5397	3526	1	18040	8688	4816	1	19901	11880	5969
2	15389	5480	3561	2	18094	8769	4846	2	19940	11959	5997
3	15473	5564	3596	3	18148	8850	4876	3	19979	12037	6025
4	15557	5648	3630	4	18202	8930	4906	4	20018	12116	6053
5	15639	5731	3665	5	18255	9011	4936	5	20057	12195	6080
								6	20095	12273	6108
								7	20133	12352	6135
								8	20171	12430	6163
								9	20209	12509	6190
								1,50	20246	12587	6217

Hajlítás. Derékszögű négyszög-keresztmetszet.

VI. Táblázat. (Egyszerűen vasalt keresztmetszet). (1. 7. §.)

A megengedett σ_v és σ_b igénybevételekhez tartozó

$$\gamma_0 = \frac{\sigma_b}{\sigma_v}, \quad \alpha_0 = \frac{x_0}{h_1} \text{ és } \mu_0 = \frac{100 F_v}{b h_1} \text{ értékek:}$$

σ_v kg/cm ²	σ_b kg/cm ²	γ_0	α_0	μ_0	σ_v kg/cm ²	σ_b kg/cm ²	γ_0	α_0	μ_0
900	20	0,0222	0,2500	0,2778	1000	20	0,0200	0,2308	0,2308
	25	0,278	2941	4085		25	0,250	2727	3409
	30	0,333	3333	5556		30	0,300	3103	4655
	35	0,389	3684	7164		35	0,350	3443	6025
	40	0,444	4000	8889		40	0,400	3750	7500
	45	0,500	4286	1,0714		45	0,450	4030	9067
50	0,556	4545	1,2626	50	0,500	4285	1,0714		
1100	20	0,0182	0,2143	0,1948	1200	20	0,0167	0,2000	0,1667
	25	0,227	2542	2889		25	0,208	2381	2480
	30	0,273	2903	3960		30	0,250	2727	3409
	35	0,318	3231	5139		35	0,292	3043	4438
	40	0,364	3529	6417		40	0,333	3333	5553
	45	0,409	3803	7778		45	0,375	3600	6750
50	0,455	4054	9214	50	0,417	3846	8013		

VII. Táblázat. (Egyszerűen vasalt keresztmetszet) (1. 9. §.)

A megengedett σ_v és σ_b igénybevételekhez tartozó méretezési állandók: c_1 és c_2

$$h_1 = 10 c_1 \sqrt{\frac{M}{b}}, \quad F_v = 0,1 c_2 \sqrt{M b}; \text{ ha } b = 100 \text{ cm: } h_1 = c_1 \sqrt{M}, \quad F_v = c_2 \sqrt{M}$$

σ_v kg/cm ²	σ_b kg/cm ²	c_1	c_2	σ_v kg/cm ²	σ_b kg/cm ²	c_1	c_2
900	20	0,0661	0,0183	1000	20	0,0685	0,0158
	25	0,549	0,224		25	0,568	0,194
	30	0,474	0,263		30	0,490	0,223
	35	0,420	0,301		35	0,433	0,261
	40	0,380	0,337		40	0,390	0,293
	45	0,348	0,373		45	0,357	0,324
50	0,322	0,407	50	0,330	0,354		
1100	20	0,0709	0,0138	1200	20	0,0732	0,0122
	25	0,586	0,169		25	0,604	0,150
	30	0,504	0,199		30	0,519	0,177
	35	0,445	0,229		35	0,457	0,203
	40	0,401	0,257		40	0,411	0,228
	45	0,366	0,285		45	0,375	0,253
50	0,338	0,311	50	0,345	0,277		

VIII. Táblázat. (Alul-felül egyenlően vasalt keresztmetszet.) (1. 14. §.)

A megengedett σ_v és σ_b igénybevételekhez és $\frac{a}{h_1} = \frac{1}{10}$ hez tartozó d_1 és d_2 állandók

$$h_1 = 10 d_1 \sqrt{\frac{M}{b}}, \quad F_v = 0,1 d_2 \sqrt{M b}; \text{ ha } b = 100 \text{ cm, } h_1 = d_1 \sqrt{M}, \quad F_v = d_2 \sqrt{M}$$

σ_v kg/cm ²	σ_b kg/cm ²	d_1	d_2	σ_v kg/cm ²	σ_b kg/cm ²	d_1	d_2
1000	20	0,0627	0,0174	1200	20	0,0687	0,0131
	25	0,496	0,222		25	0,548	0,166
	30	0,408	0,274		30	0,453	0,203
	35	0,341	0,330		35	0,384	0,242
	40	0,290	0,390		40	0,330	0,282
	45	0,248	0,457		45	0,283	0,327
50	0,212	0,535	50	0,251	0,375		

Hajlítás. T-keresztmetszef.

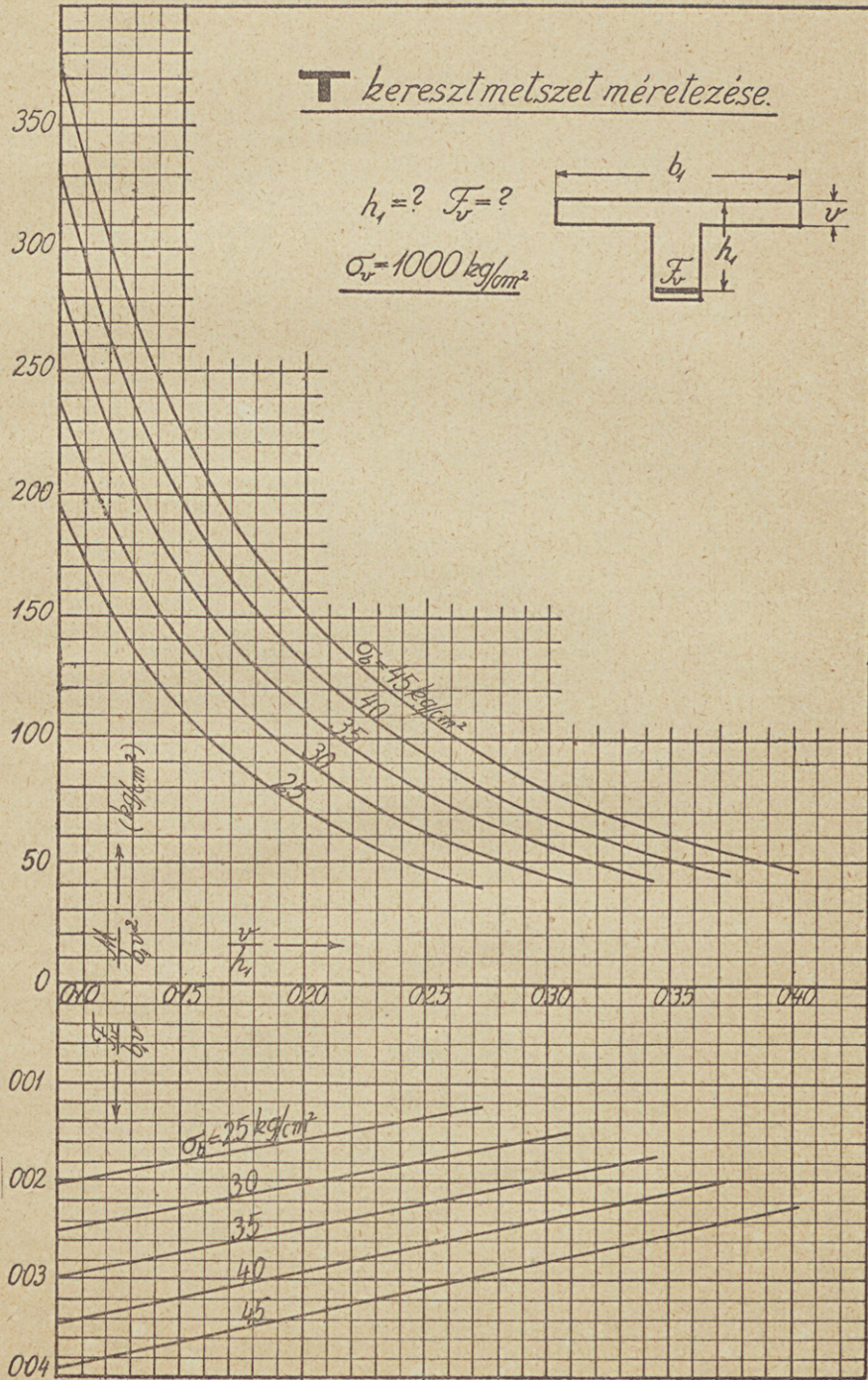
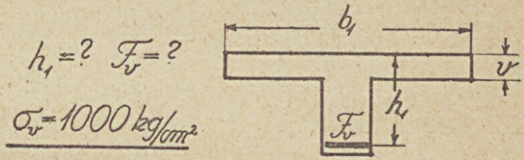
IX. Táblázat.

(Egyszerűen vasalt keresztmetszet) (I. 17. §.)

A neutrális-tengely helyének meghatározása a vaspercent alapján:											
$\phi = \frac{100 F_v}{b_1 v} \quad x = \eta \left(h_1 - \frac{v}{2} \right) + \frac{v}{2}$											
ϕ	η	ϕ	η	ϕ	η	ϕ	η	ϕ	η	ϕ	η
0,50	0,0698	1,00	0,1804	1,50	0,1837	2,00	0,2308	2,50	0,2727	3,00	0,3163
1	0711	1	1815	1	1847	1	2317	1	2735	1	3111
2	0724	2	1827	2	1857	2	2325	2	2743	2	3118
3	0736	3	1838	3	1867	3	2334	3	2751	3	3125
4	0749	4	1850	4	1877	4	2343	4	2759	4	3132
0,55	0,0762	1,05	0,1861	1,55	0,1887	2,05	0,2352	2,55	0,2767	3,05	0,3189
6	0775	6	1872	6	1896	6	2361	6	2775	6	3146
7	0788	7	1883	7	1906	7	2369	7	2782	7	3153
8	0801	8	1894	8	1916	8	2378	8	2790	8	3160
9	0814	9	1905	9	1926	9	2386	9	2798	9	3167
0,60	0,0826	1,10	0,1416	1,60	0,1935	2,10	0,2395	2,60	0,2806	3,10	0,3174
1	0838	1	1427	1	1945	1	2404	1	2813	1	3181
2	0851	2	1438	2	1955	2	2413	2	2821	2	3188
3	0863	3	1449	3	1965	3	2421	3	2829	3	3195
4	0875	4	1460	4	1975	4	2430	4	2837	4	3202
0,65	0,0888	1,15	0,1471	1,65	0,1985	2,15	0,2438	2,65	0,2844	3,15	0,3209
6	0900	6	1482	6	1994	6	2447	6	2852	6	3216
7	0913	7	1493	7	2004	7	2455	7	2860	7	3223
8	0926	8	1504	8	2013	8	2464	8	2867	8	3230
9	0938	9	1515	9	2022	9	2473	9	2875	9	3236
0,70	0,0950	1,20	0,1525	1,70	0,2032	2,20	0,2481	2,70	0,2883	3,20	0,3243
1	0963	1	1536	1	2042	1	2490	1	2890	1	3250
2	0975	2	1 47	2	2051	2	2498	2	2898	2	3257
3	0987	3	1558	3	2060	3	2506	3	2905	3	3264
4	0999	4	1569	4	2070	4	2515	4	2912	4	3270
0,75	0,1011	1,25	0,1579	1,75	0,2080	2,25	0,2523	2,75	0,2920	3,25	0,3277
6	1023	6	1590	6	2090	6	2532	6	2928	6	3284
7	1035	7	1600	7	2099	7	2540	7	2935	7	3291
8	1047	8	1611	8	2108	8	2548	8	2943	8	3298
9	1059	9	1622	9	2 17	9	2557	9	2950	9	3304
0,80	0,1071	1,30	0,1632	1,80	0,2126	2,30	0,2565	2,80	0,2958	3,30	0,3311
1	1083	1	1642	1	2135	1	2573	1	2965	1	3318
2	1095	2	1653	2	2145	2	2582	2	2973	2	3324
3	1107	3	1663	3	2154	3	2590	3	2980	3	3331
4	1119	4	1673	4	2163	4	2598	4	2987	4	3338
0,85	0,1131	1,35	0,1684	1,85	0,2172	2,35	0,2606	2,85	0,2995	3,35	0,3344
6	1143	6	1694	6	2181	6	2614	6	3002	6	3351
7	1155	7	1704	7	2190	7	2623	7	3009	7	3358
8	1166	8	1715	8	2200	8	2631	8	3017	8	3364
9	1177	9	1726	9	2209	9	2639	9	3024	9	3371
0,90	0,1189	1,40	0,1736	1,90	0,2218	2,40	0,2647	2,90	0,3031	3,40	0,3377
1	1201	1	1746	1	2227	1	2655	1	3039	1	3384
2	12 3	2	1756	2	2236	2	2663	2	3046	2	3391
3	1224	3	1766	3	2245	3	2671	3	3053	3	3397
4	1236	4	1776	4	2254	4	2679	4	3060	4	3403
0,95	0,1247	1,45	0,1786	1,95	0,2263	2,45	0,2687	2,95	0,3068	3,45	0,3410
6	1 59	6	1796	6	2272	6	2695	6	3075	6	3417
7	1271	7	1806	7	2281	7	2703	7	3082	7	3423
8	1282	8	1816	8	2290	8	2711	8	3089	8	3430
9	1293	9	1826	9	2299	9	2719	9	3096	9	3436
1,00	0,1304	1,50	0,1837	2,00	0,2308	2,50	0,2727	3,00	0,3103	3,50	0,3443

X. Táblázat.

T keresztmetszet méretezése.

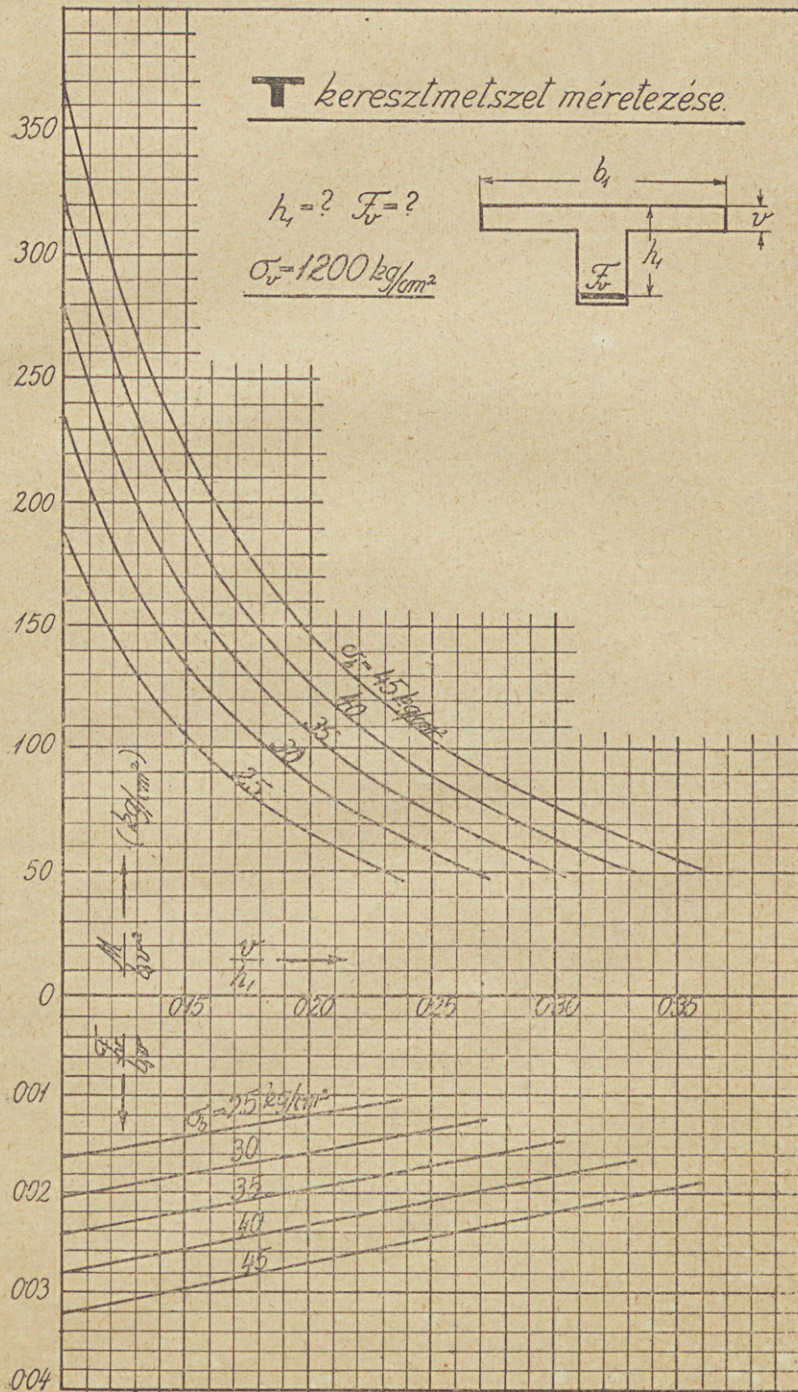
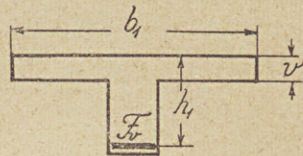


XI. Táblázat.

T keresztmetszet méretezése.

$h_v = ? \quad F_v = ?$

$\sigma_v = 1200 \text{ kg/cm}^2$



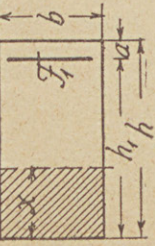
DEBRECENI EGYETEMI KÖNYVTÁR

Lelt.

9299-1956

XII. Táblázat.

Derékszögű négyzög-keresztmetszet csak húzott vasalással. Excentrikus terhelés. x meghatározása. (17. §)



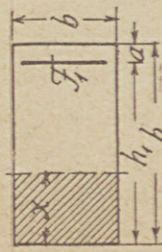
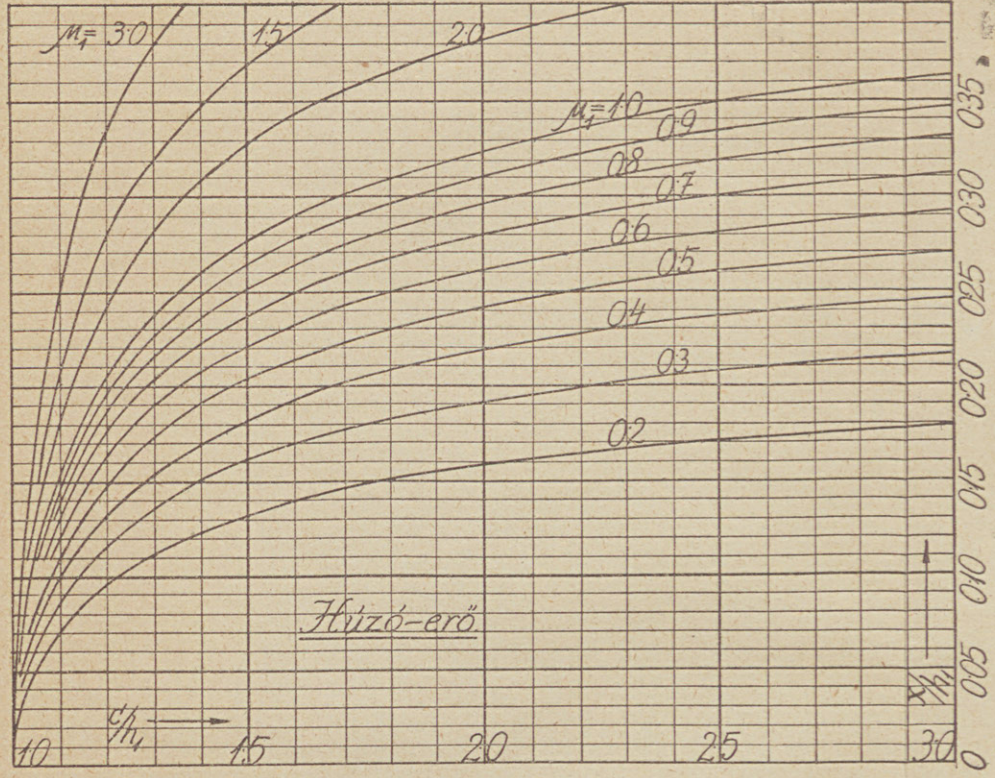
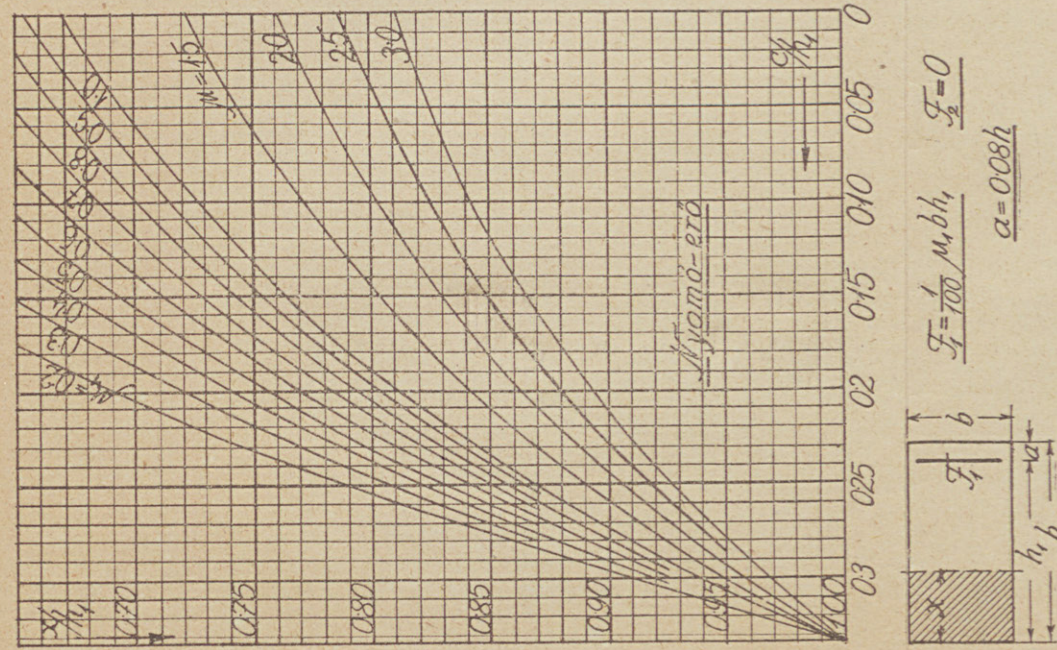
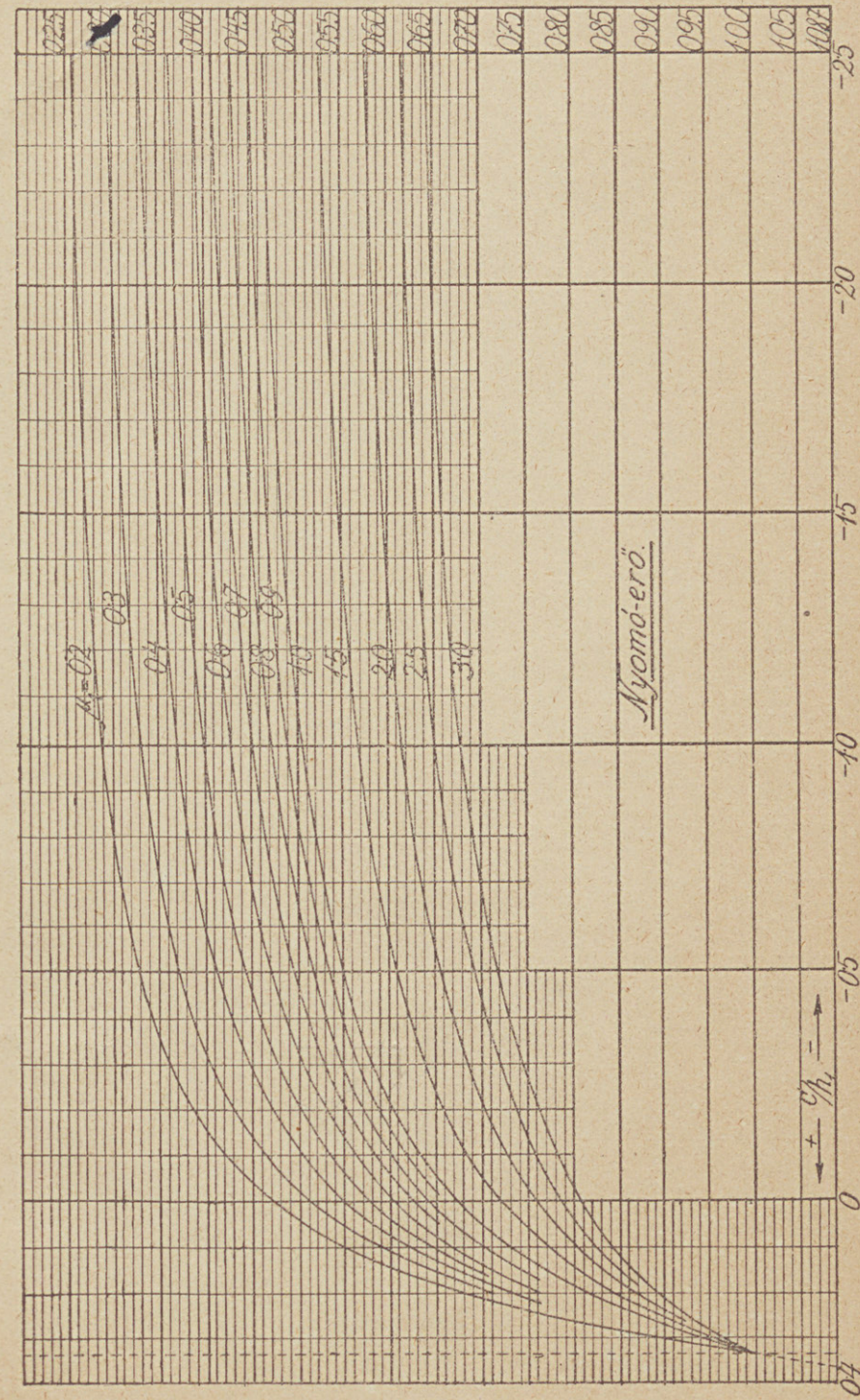
$$F_1 = \frac{1}{100} M_1 b h_1 \quad F_2 = 0$$

$$a = 0.08h$$

x/h	0	0.005	0.010	0.015	0.020	0.025	0.030	0.035
-------	---	-------	-------	-------	-------	-------	-------	-------

XII. Táblázat.

Derékszögű négyzög-keresztmetszet csak húzott vasalással. Excentrikus terhelés. x meghatározása. (ξ és ξ_1)



$$F_1 = \frac{1}{100} M_1 b h_1, \quad F_2 = 0$$

$$a = 0.08 h$$

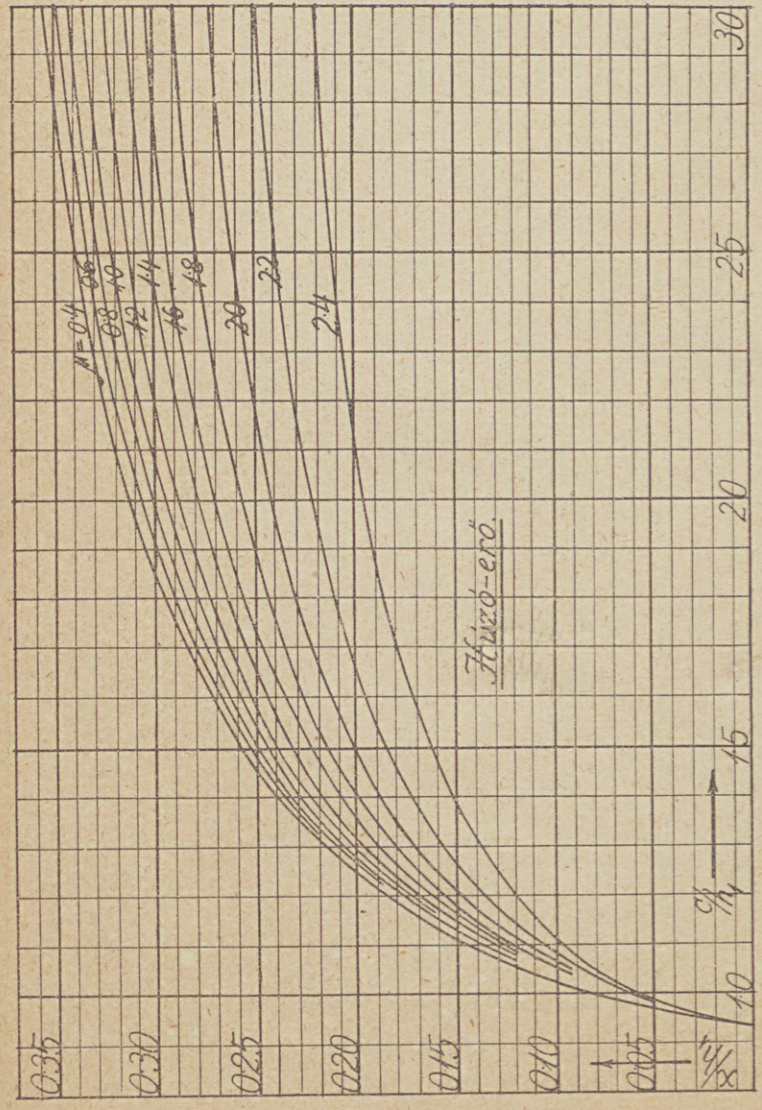
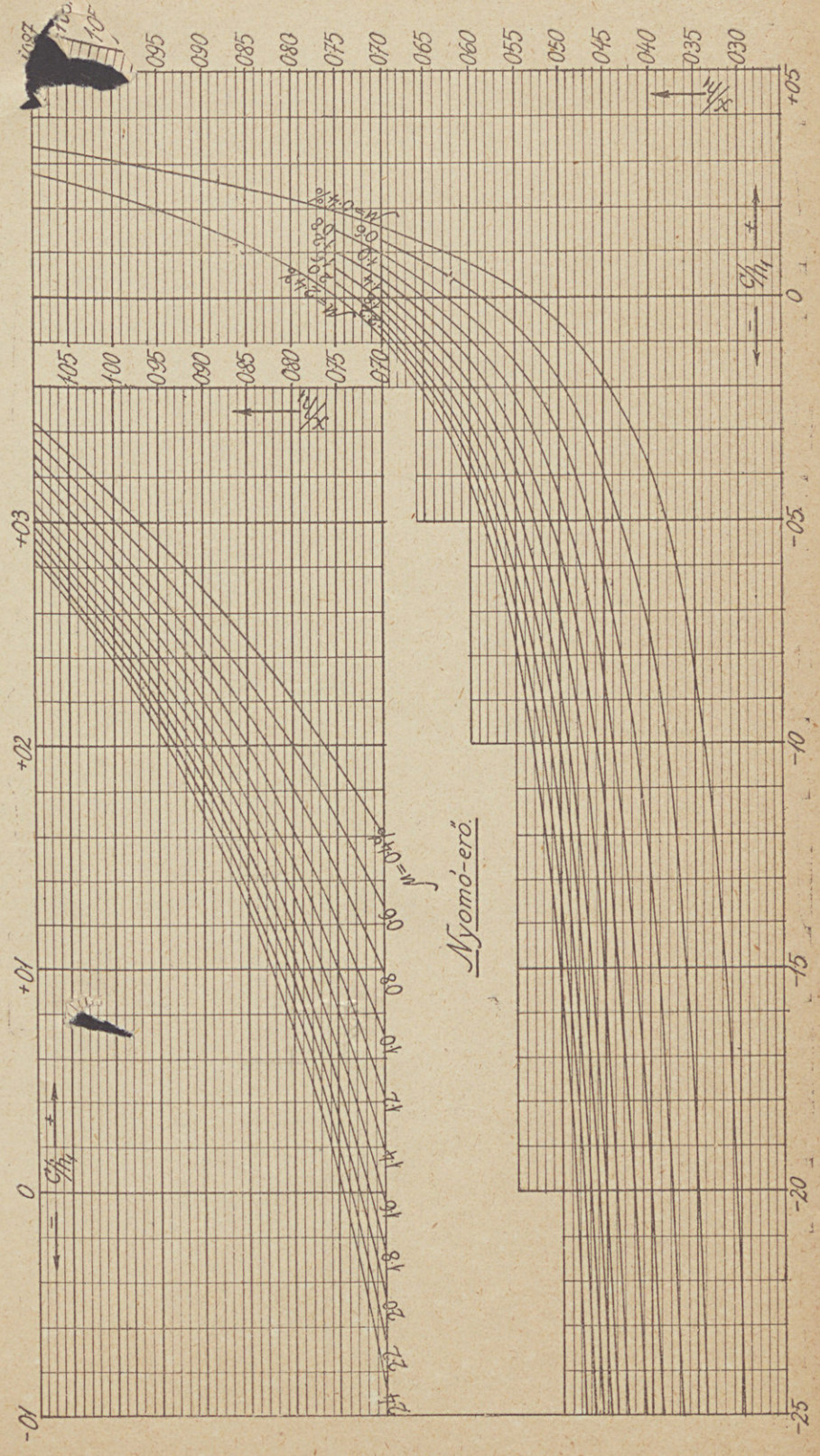






102

02



XIII. Táblázat.

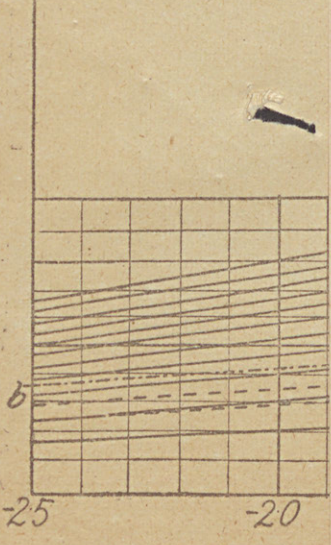
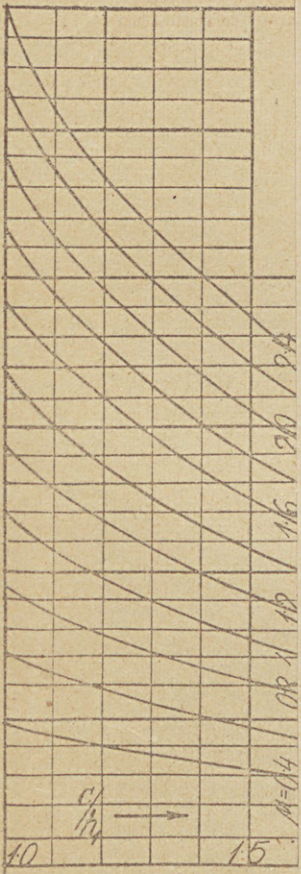
Derékszögű négyszögkereszt-
metszet szimmetrikus vasalással.
Excentrikus terhelés.
x meghatározása (27. §)

$$F_1 = F_2 = \frac{l}{100} \mu b h_1 \quad a = 0.08 h$$



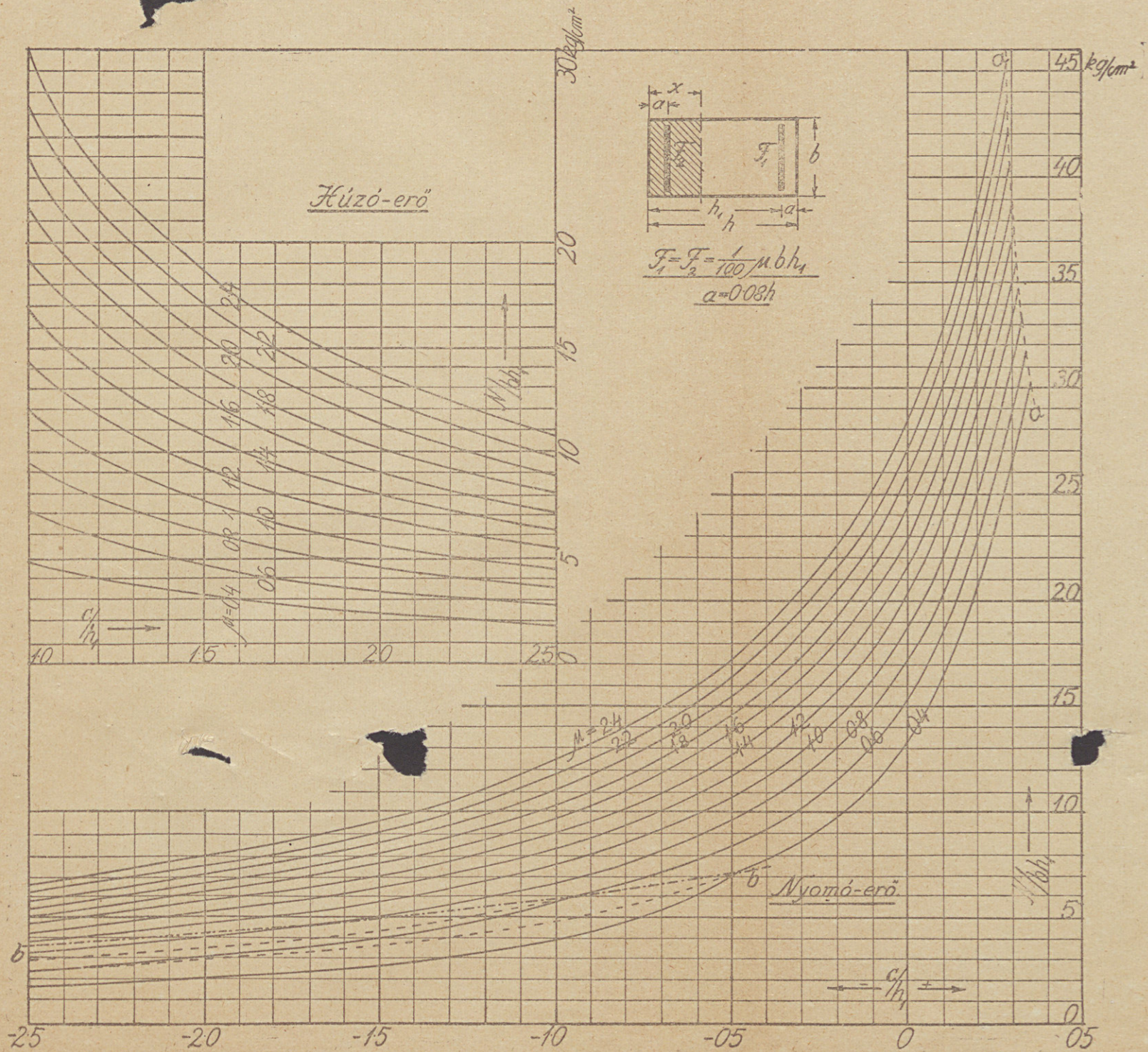


Derékszögű négy ^{szög} re



XIV. Táblázat.

Derékszögű négyzetes keresztmetszet szimmetrikus vasalással. Tervezés excentrikus terhelésre. $\sigma_b/\sigma_v = 50/1200$ (31. és 35. §.)







DEENK

5 000000 0131679



Műszaki Könyvkiadó és Sokszorosító Intézet

A műszaki tudományok magyar nyelvű terjesztésére alapította Károlyi Sándor
okl. építész. Budapest, I. Budafoki-út 5. Telefon: József 63-07.

A cég kiadásában megjelent művek:

- ALAPOZÁSOK.** Kovács S. Aladár és Weissmahr József műegy. tanárok előadása után írta: Poka Rezső, okl. mérnök.
- ÁLTALÁNOS GÉPTAN.** K. Jónás Ödön, műegy. ny. r. tanár előadása után írta: Thamm István, okl. gépészmérnök.
- ELEKTROMOS BERENDEZÉSEK SZERELÉSE ÉS BIZTONSÁGA.** A magyar erősáramu villamos szabályzatok és szabványok ismertetése és magyarázata. Írta: Dr. Szilas Oszkár min. műsz. tan., a „Magyar Elektrotechnikai Egyesület“ főtitkára.
- EGYSZERŰ KÖNYVELÉS A KETTŐS KÖNYVVITEL EREDMÉNYEIVEL.** (Költségek gyors megállapítása a nagyiparban): Rosenvasser Emil.
- ELEKTROMOSSÁG ALAPTÖRVÉNYEI:** Vigh Bertalan okl. gépészmérnök, ipariszkolai tanár. (II. kiadás)
- ÉPÜLETSZERKEZETEK I.** (III. kiadás). Peoz Samu műegy. ny. r. tanár előadásai alapján. Írta: Károlyi Sándor okl. építész. Átnézte és bővítette Nagy Karoly műegy. adjunkt.
- ÉPÜLETSZERKEZETEK II. (KÖZÉPÍTÉSTAN II.)** Peoz Samu műegy. ny. r. tanár előadása alapján írta: Károlyi Sándor okl. építész.
- ÉPÜLETSZERKEZETEK MÉRTEZÉSE** (kidolgozott példákban): Harkányi János főmérnök.
- FÖLDMÉRÉSI ÉS BIRTOKBERENDEZÉSI ENCIKLOPÉDIA:** Szepessy és Imre mérnökök.
- GÁZMOTOROK:** Péntek László okl. gépészmérnök.
- GÉPRAJZ:** Weiner Emil okl. gépészmérnök, műegy. adjunktus.
- GŐZKAZÁNOK ÉS TŰZELŐBERENDEZÉSEK:** Leitner Jenő műegy. m. tanár.
- GYAKORLATI PERSPEKTÍVA:** Laszgalner Oszkár okl. építész, műegy. tanársegéd.
- HIDBOLTOZATOK SZILÁRDSÁGI VIZSGÁLATA:** Dr. Méhes Emil okl. mérnök.
- KALORIKUS KÉPEK.** Schimanek Emil műegy. ny. r. tanár előadása után írta: Mendik István okl. gépészmérnök.
- KERESKEDELEMPOLITIKA I.** (Alapfogalmak és belkereskedés politika): Dr. Lukács Simon min. titkár.
- KERESKEDELEMPOLITIKA II.** (külkereskedelmi politika): Dr. Lukács Simon min. titkár.
- KÖZLEKEDÉSTAN I.** (Általános ismeretek és közlekedés földrajz.) Írta: Dr. Lukács Simon min. titkár.
- KÖZLEKEDÉSTAN II.** (közlekedés jog és díjszabásügy): Dr. Lukács Simon min. titkár.
- KÖ-, FA, VAS- ÉS VASBETON ÉPÜLETSZERKEZETEK ERŐMŰTANA:** Raab Rezső okl. mérnök.
- LOKOMOTIVOK.** Dr. Szabó Gusztáv műegy. ny. r. tanár előadása után Kapas László máv. mérnök, műegy. adj. közreműködésével írta: Thamm István okl. gépészmérnök.
- MATEMATIKA:** Dr. König Dénes műegy. m. tanár. (II. kiadás.)
- MATEMATIKAI FÖLDRAJZ.** Dr. Kövesligethy Radó egyet. ny. r. tanár előadásai alapján összeállította Eördögh Gyula bölcsészethallgató.
- MECHANIKA I.:** Dr. ifj. Szijj Kálmán műegy. ny. r. tanár.
- MECHANIKAII PÉLDATÁR:** Neményi Pál okl. mérnök.
- SZÖVETTAN.** Kompéndium orvostanhallgatók számára: Dr. B. N.
- THEORIE DER KRAFT:** Dr. Adolf Ehrlich (I. Teil: Die Physikalischen Eigenschaften der Kraft; II. Teil: Theorie der Kraftfahrzeuge und Kraftmaschinen).
- TŰZELÉSTAN:** Pfeifer Ignác műegy. ny. r. tanár előadásai.
- UJKORI ÉPÍTÉSTÖRTÉNET.** Dr. Hülli Rezső műegy. ny. r. tanár előadásai után írta: Kotsis Endre okl. építész, műegy. tanársegéd.
- VASLEMEZES HIDAK TERVEZÉSE:** Rozmann Ármán okl. mérnök.
- VÁROSEJLŐDÉS ÉS LAKÁSREFORM AMERIKÁBAN:** Dr. Neményi Bertalan.
- VASBETONSZERKEZETEK SZILÁRDSÁGTANA:** Dr. Kardos Ferenc okl. építész.
- VIZÉPÍTÉSTAN I.** Kovács S. Aladár és Weissmahr József műegy. tanárok előadásai után írta: Huszár Imre műegy. tanársegéd (2 kötetben. I. kötet: Mesterséges hajózó utak, II. kötet: Duzzasztók, Hydrologia, Hydrometria).
- VIZÉPÍTÉSTAN II.** Kovács S. Aladár és Weissmahr József műegy. tanárok előadásai után írta: Poka Rezső okl. mérnök.