

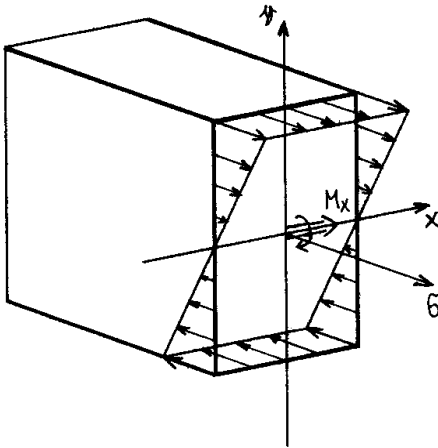
Navier-formula

Akkor beszélünk egyenes hajlításról, ha a nyomatékvektor egybeesik valamelyik fő-másodrendű nyomatéki tengellyel. A hajlítást mindig súlyponti koordináta-rendszerben értelmezzük. Ez még a ferde hajlításra is igaz.

Egyenes hajlítás az x tengely körül:

$$\sigma(y) = \frac{M_x}{I_x} y$$

A feszültségeloszlás lineáris, az x tengelyen átmenő ferde sík:

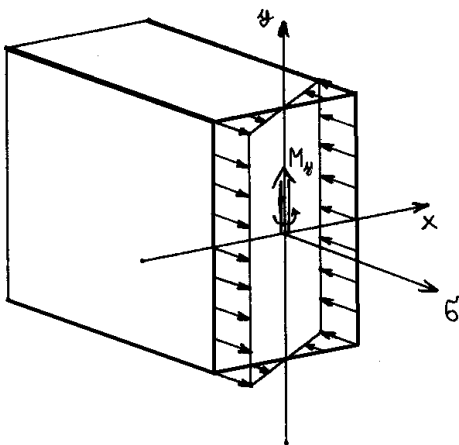


Feszültségek a sík belsejében is vannak, nem csak a peremen. A hajlítás tengelye és a semleges tengely (amely vonal mentén nulla a feszültség) is az x tengely.

Egyenes hajlítás az y tengely körül:

$$\sigma(x) = -\frac{M_y}{I_y} x$$

A feszültségeloszlás lineáris, az y tengelyen átmenő ferde sík:

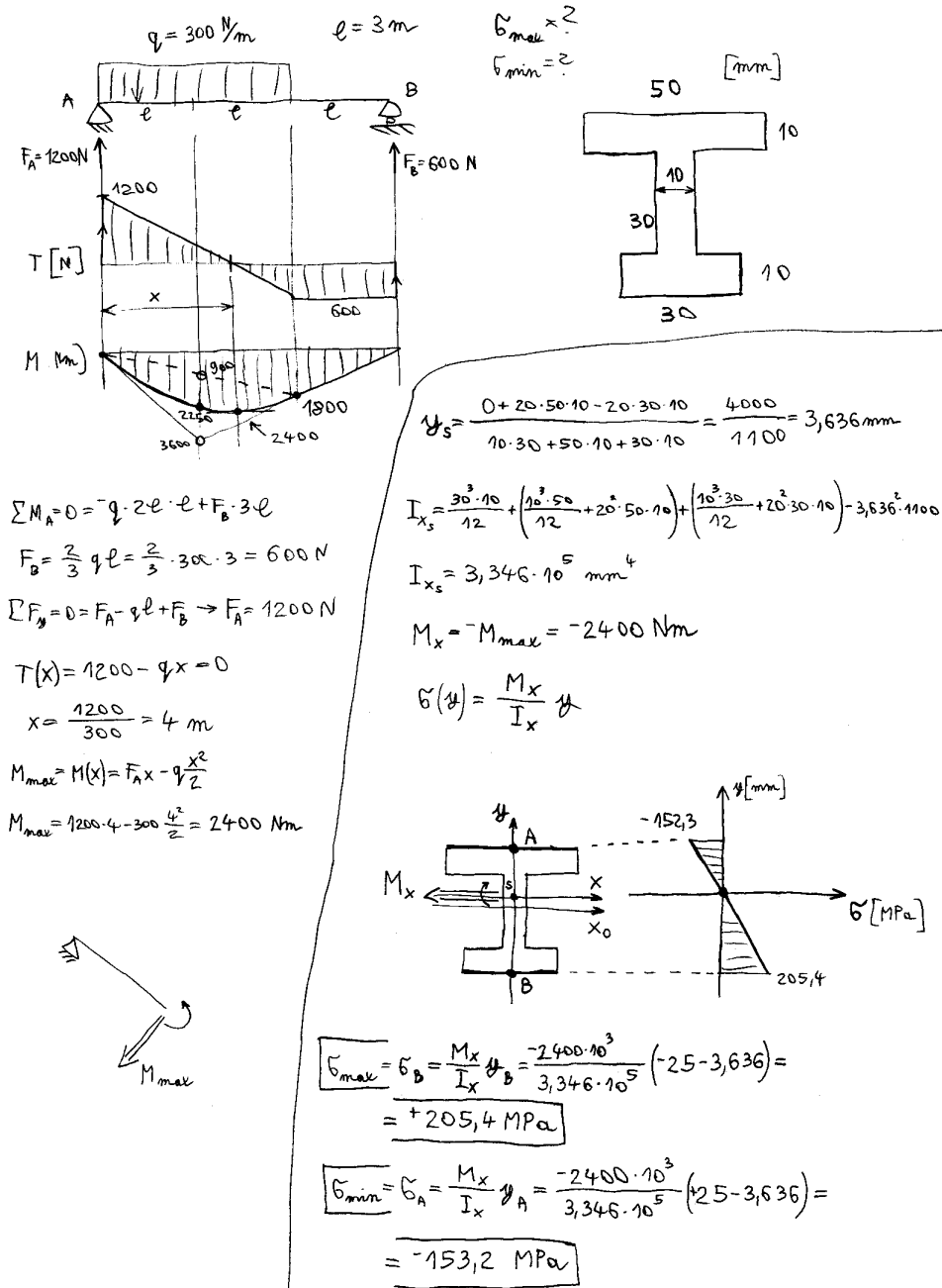


Feszültségek a sík belsejében is vannak, nem csak a peremen. A hajlítás tengelye és a semleges tengely (amely vonal mentén nulla a feszültség) is az y tengely.

Az ábrából látható, hogy azért van negatív előjel a képletben, mert pozitív (felfelé mutató) M_y nyomaték esetén a pozitív x-ekhez (jobb oldal) negatív (nyomó, befelé mutató) feszültség tartozik.

1. példa: A 3. gyakorlat 2. feladata. Itt megnézhetjük a statikai számítás részleteit is.

Számítsuk ki a legnagyobb húzófeszültség és a legnagyobb nyomófeszültség értékét! Hol alakulnak ki ezek az értékek? Ábrázoljuk a feszültségeloszlást!



Megjegyzés:

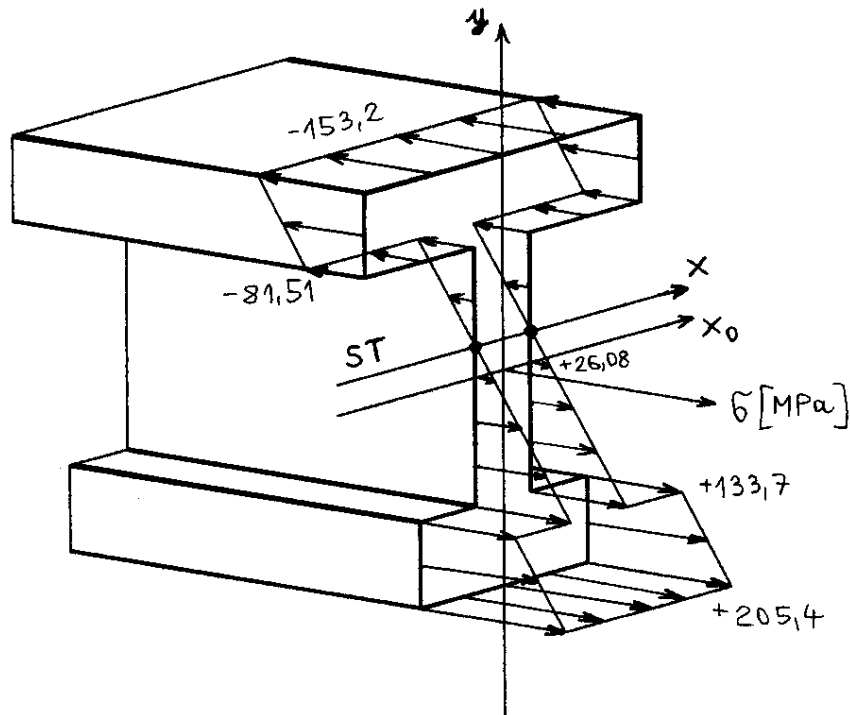
A statikai megoldást az xy helyett a zy koordináta-rendszerben kellene elvégezni, ahogy az órán is jelöltük.

A maximális hajlítófeszültségek a tartó azon keresztmetszetének a szélső szálaiban alakulnak ki, ahol a legnagyobb a hajlító-igénybevétel.

Az x_0 tengelyt a keresztmetszet felénél vettük fel.

A feszültségeloszlás térbeli ábrázolása:

y [mm]	σ [MPa]	Megjegyzés
$+25-3,636=21,364$	-153,2	Szélső szál (min.fesz., max.nyomó)
$+15-3,636=11,364$	-81,51	A gerinc és a felső öv csatlakozása
0	0	Semleges szál (súlyponti x tengely)
-3,636	+26,08	Eredeti x_0 tengely
$-(15+3,636)=-18,636$	+133,7	A gerinc és az alsó öv csatlakozása
$-(25+3,636)=-28,636$	+205,4	Szélső szál (max.fesz., max.húzó)

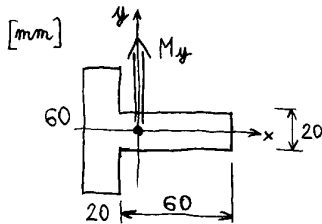


Megjegyzés:

Ezen az ábrán az x_0 tengelyhez csatlakozik a σ tengely, pedig az x tengelyhez kellene rajzolni, mert ahhoz tartozik $y = 0$ érték is. Rövidesen javítani fogom...

2. példa: A 3. gyakorlat 3. feladata.

Mekkora legyen a pozitív M_y nyomaték, hogy a keresztmetszetben ébredő legnagyobb feszültség éppen a megengedett legyen? Az anyag azonosan reagál a húzó- és a nyomófeszültségre, vagyis a legnagyobb feszültség abszolút értékben értendő. Mekkora lesz így a húzó és a nyomó feszültség csúcserőértéke? Hol ébrednek ezek a feszültségek? Rajzoljuk meg a feszültségeloszlás ábráját!

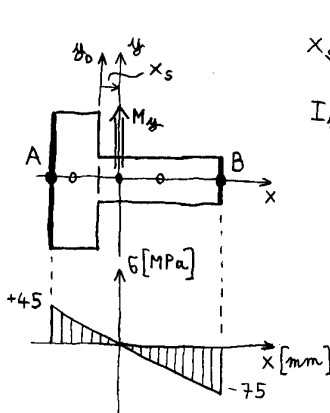


$$\sigma_{meg} = 75 \text{ MPa}$$

$$M_y = ?$$

$$\sigma_{max} = ?$$

$$\sigma_{min} = ?$$



$$x_s = \frac{(-10) \cdot 20 \cdot 60 + (+30) \cdot 60 \cdot 20}{20 \cdot 60 + 60 \cdot 20} = \frac{+24000}{2400} = +10 \text{ mm}$$

$$I_y = \frac{20^3 \cdot 60}{3} + \frac{60^3 \cdot 20}{3} - 10^2 \cdot 2400 = 1,36 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

$$|x_B| > |x_A| \rightarrow |\sigma_B| > |\sigma_A|$$

$$\sigma_{meg} = |\sigma_B| = \frac{|M_y|}{I_y} |x_B|$$

$$|M_y| \leq \frac{\sigma_{meg} I_y}{|x_B|} = \frac{75 \cdot 1,36 \cdot 10^6}{50} = 2,04 \cdot 10^6 \text{ Nmm} = 2040 \text{ Nm}$$

$$M_y > 0 \rightarrow \boxed{M_y = +2040 \text{ Nm}}$$

$$\boxed{\sigma_{max} = \sigma_A = \frac{-M_y}{I_y} x_A = \frac{-(+2040 \cdot 10^3)}{1,36 \cdot 10^6} \cdot (-30) = +45 \text{ MPa}}$$

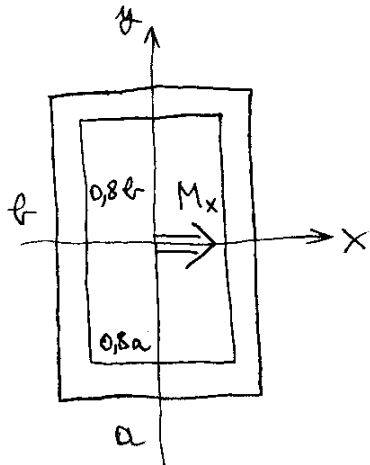
$$\boxed{\sigma_{min} = \sigma_B = \frac{-M_y}{I_y} x_B = -\sigma_{meg} = -75 \text{ MPa}}$$

Megjegyzés:

A legnagyobb feszültség valamelyik szélső szálban ébred. Ezek közül most a nyomott, B jelű van messzebb a semleges száltól, ezért abszolút értékben itt lesz a legnagyobb a feszültség. Ezt egyenlővé téve a megengedett feszültséggel, megkapjuk a nyomaték nagyságát. Mivel M_y felfelé mutat (pozitív), ez egyben a nyomaték értéke is. A legnagyobb húzófeszültség az A pontban, a legnagyobb nyomófeszültség pedig a B pontban ébred. Utóbbi nagysága éppen egyenlő a megengedett feszültséggel, mert erre a pontra méreteztünk.

3. példa: A 3. gyakorlat 4. feladata.

Legalább mekkorának kell lennie a b méretnek, hogy a keresztmetszetben sehol ne lépjük túl a megengedett feszültséget?



$$a = 0,02 \text{ m}$$

$$\sigma_{\text{meg}} = 120 \text{ MPa}$$

$$M_x = 800 \text{ Nm}$$

$$b = ?$$

$$I_x = \frac{b^3 a}{12} - \frac{(0,8b)^3 \cdot 0,8a}{12} = \frac{a b^3}{12} (1 - 0,8^4)$$

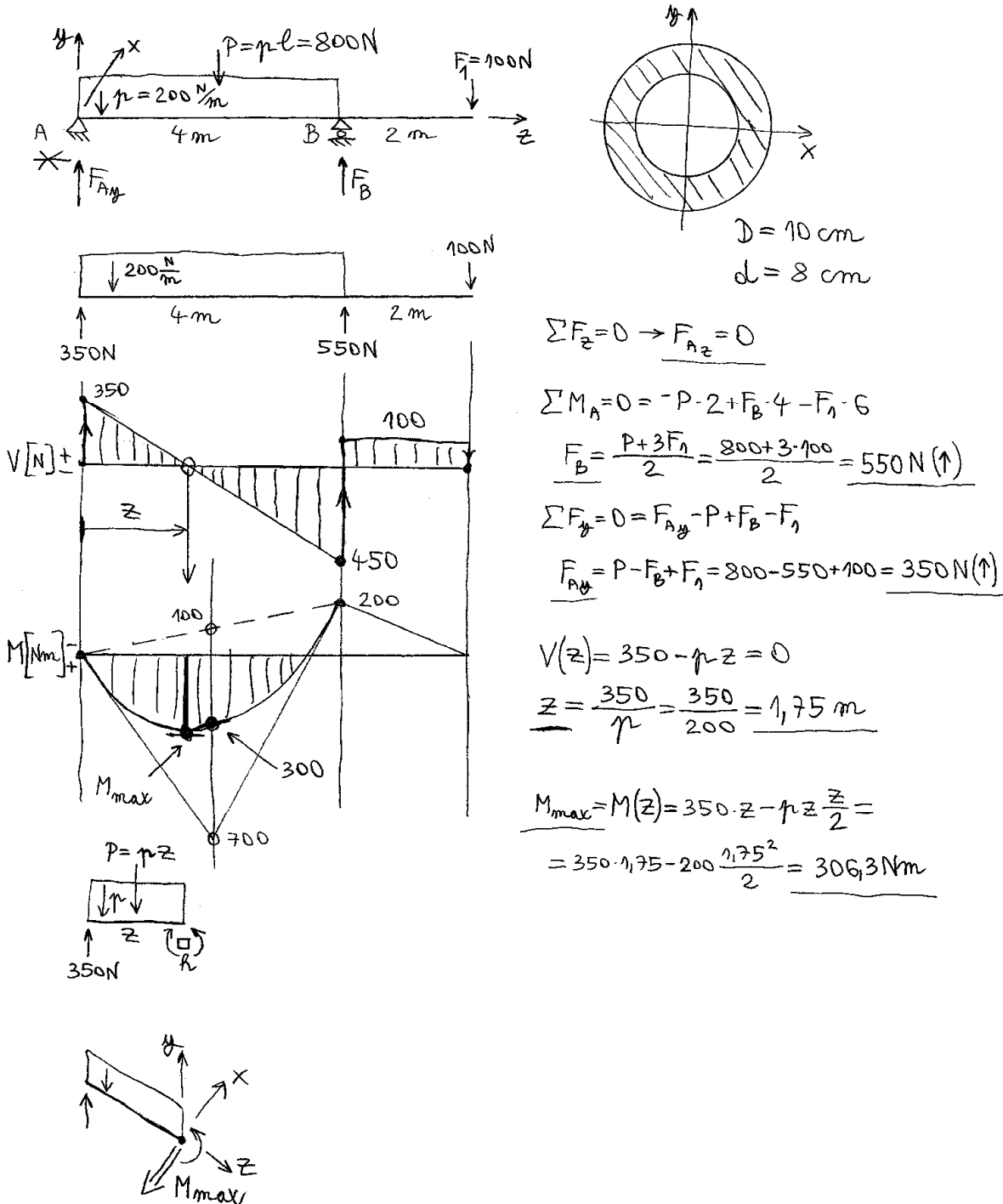
$$\sigma_{\text{meg}} \geq \sigma_{\text{max}} = \frac{M_x}{I_x} \frac{b}{2} = \frac{M_x}{\frac{a b^3}{12} (1 - 0,8^4)} \frac{b}{2} = \frac{6}{1 - 0,8^4} \frac{M_x}{a b^2}$$

$$b \geq \sqrt{\frac{6}{1 - 0,8^4} \frac{M_x}{a \sigma_{\text{meg}}}} = \sqrt{\frac{6}{1 - 0,8^4} \frac{800 \cdot 10^3}{20 \cdot 120}} = 58,20 \text{ mm}$$

4

4. példa: A 3. gyakorlat 2. példájához hasonló feladat.

Határozzuk meg a hajlításból származó legnagyobb feszültséget!



$$I_x = \frac{(D^4 - d^4)\pi}{64} = \frac{(100^4 - 80^4)\pi}{64} = 2,898 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

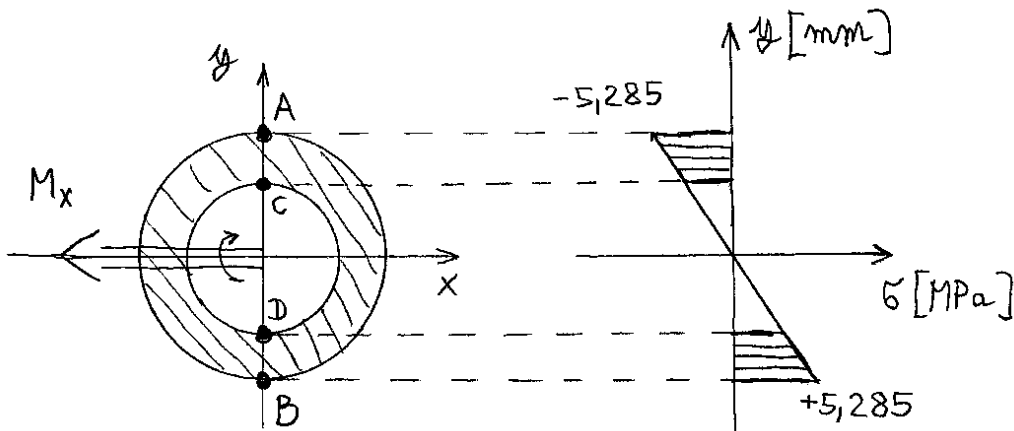
$$M_x = -M_{\max} = -306,3 \text{ Nm}$$

$$\sigma_A = \frac{M_x}{I_x} y_A = \frac{-306,3 \cdot 10^3}{2,898 \cdot 10^6} \cdot (+50) = -5,285 \text{ MPa}$$

$$\sigma_B = \frac{M_x}{I_x} y_B = \frac{-306,3 \cdot 10^3}{2,898 \cdot 10^6} \cdot (-50) = +5,285 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{\text{mért}} = 5,285 \text{ MPa}$$

$$|\sigma|_{\max} = \sigma_{\text{mért}} = 5,285 \text{ MPa}$$



Megjegyzés:

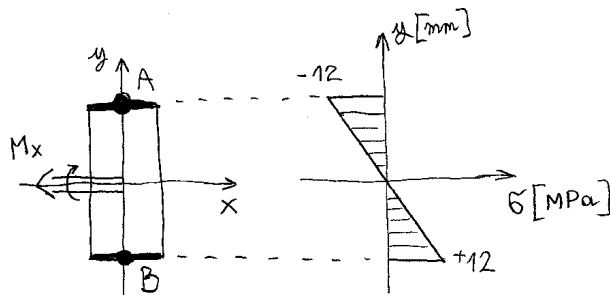
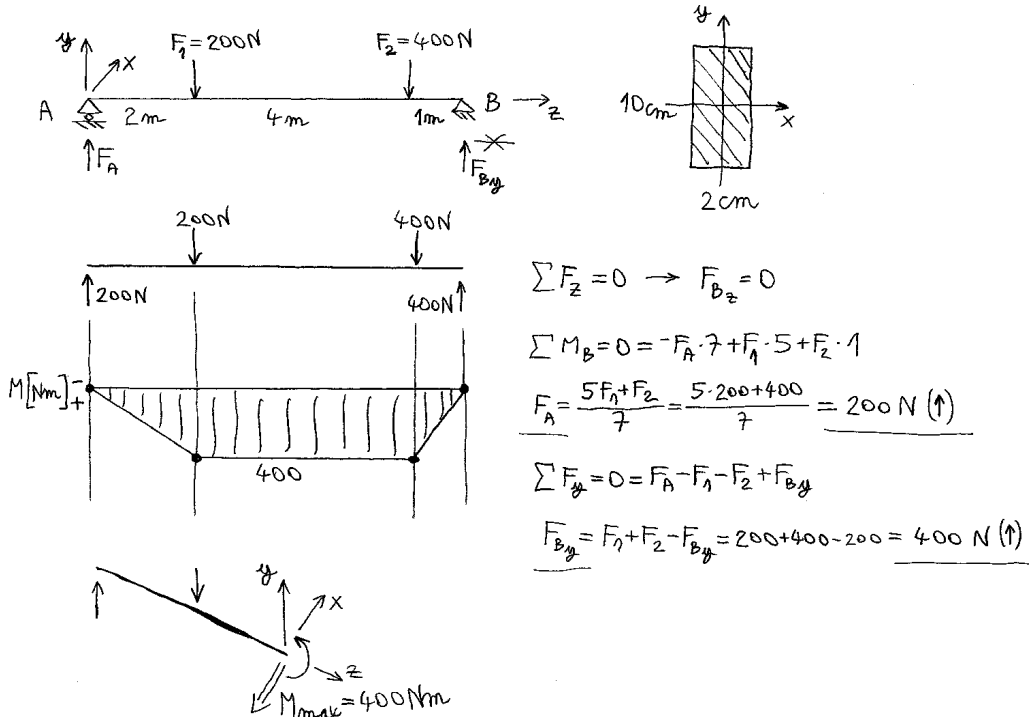
Mivel a kérdésben „legnagyobb feszültséget” kértek, de nem tették hozzá, hogy húzó vagy nyomó, ezért rájöttünk, hogy az abszolút értékben legnagyobb feszültséget kérdezik.

A keresztmetszet szimmetriája miatt a legnagyobb húzó és a legnagyobb nyomó feszültség abszolút értékben egyenlő.

Gyakorlásképpen kiszámíthatjuk, hogy mekkora a feszültség a C és a D pontban.

5. példa: A 3. gyakorlat 2. példájához hasonló feladat.

Határozzuk meg a tartóban a hajlításból származó legnagyobb feszültséget!



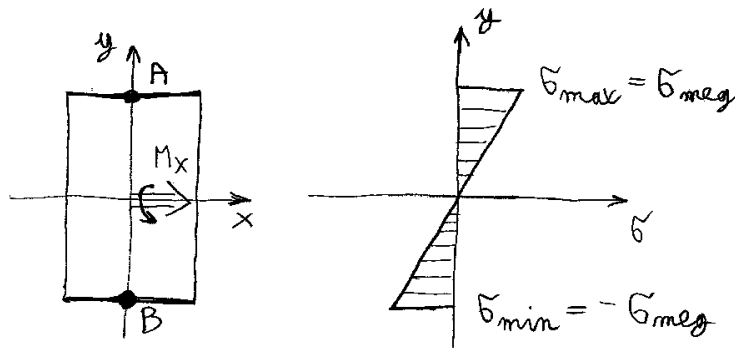
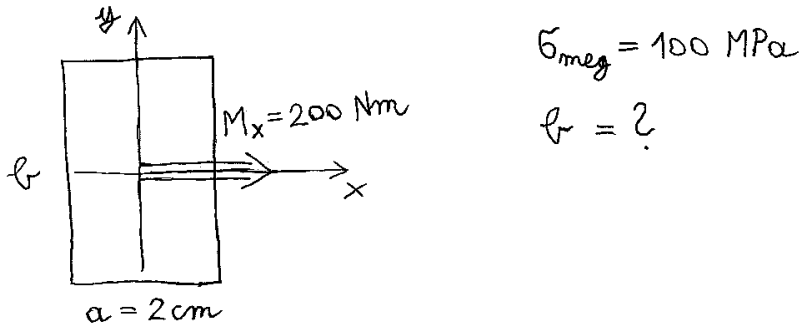
Megjegyzés:

Mivel a kérdésben „legnagyobb feszültséget” kértek, de nem tették hozzá, hogy húzó vagy nyomó, ezért rájöttünk, hogy az abszolút értékben legnagyobb feszültséget kérnek.

A keresztmetszet szimmetriája miatt a legnagyobb húzó és a legnagyobb nyomó feszültség abszolút értékben egyenlő.

6. példa: A 3. gyakorlat 4. példájához hasonló méretezési feladat.

Határozzuk meg b értékét úgy, hogy a vizsgált keresztmetszetben ébredő maximális feszültség ne lépje túl a $\sigma_{\max} = 100 \text{ MPa}$ értéket!



$$M_x = +200 \text{ Nm}$$

$$I_x = \frac{b^3 a}{12}$$

$$\sigma_{\text{meg}} \cong \sigma_{\text{m\acute{e}rt}} = \sigma_{\max} = \sigma_A = \frac{M_x}{I_x} y_A = \frac{M_x}{\frac{a b^3}{12}} \frac{b}{2} = \frac{6 M_x}{a b^2}$$

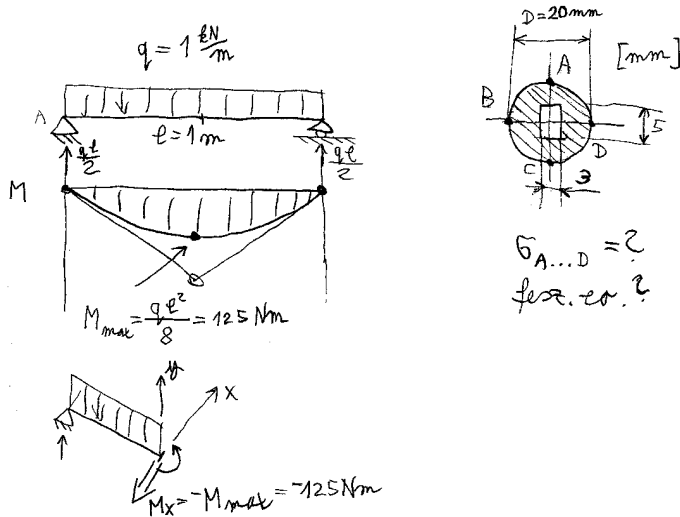
$$b \leq \sqrt{\frac{6 M_x}{a \sigma_{\text{meg}}}} = \sqrt{\frac{6 \cdot 200 \cdot 10^3}{20 \cdot 100}} = 24,49 \text{ mm}$$

Megjegyzés:

Bár a feladat szövegében σ_{\max} -ot írtak, mi rájöttünk, hogy ez a megengedett legnagyobb feszültség, és az adatoknál már így jelöltük.

7. példa: A 3. gyakorlat 2. példájához hasonló feladat.

Számítsuk ki a normál feszültséget a kritikus keresztmetszet A...H pontjaiban! Szemléltessük a feszültségeloszlást a keresztmetszet mentén!



$$I_x = \frac{20^4 \pi}{64} - \frac{5^3 \cdot 3}{12} = 7823 \text{ mm}^4$$

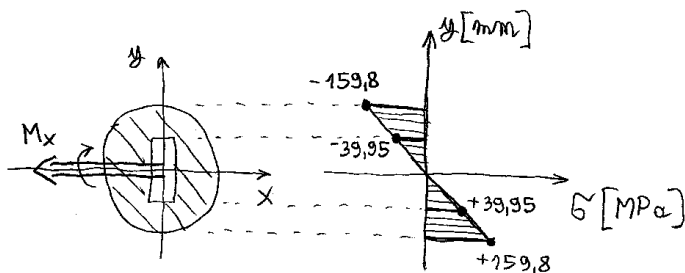
$$\sigma_A = \frac{M_x}{I_x} y_A = \frac{-125000}{7823} \cdot 10 = -159,8 \text{ MPa}$$

$$\sigma_B = \sigma_D = 0$$

$$\sigma_C = -\sigma_A = 159,8 \text{ MPa}$$

$$\sigma_E = \sigma_F = \frac{M_x}{I_x} y_E = \frac{-125 \cdot 10^3}{7823} (+2,5) = -39,95 \text{ MPa}$$

$$\sigma_G = \sigma_H = -\sigma_E = +39,95 \text{ MPa}$$



Megjegyzés:

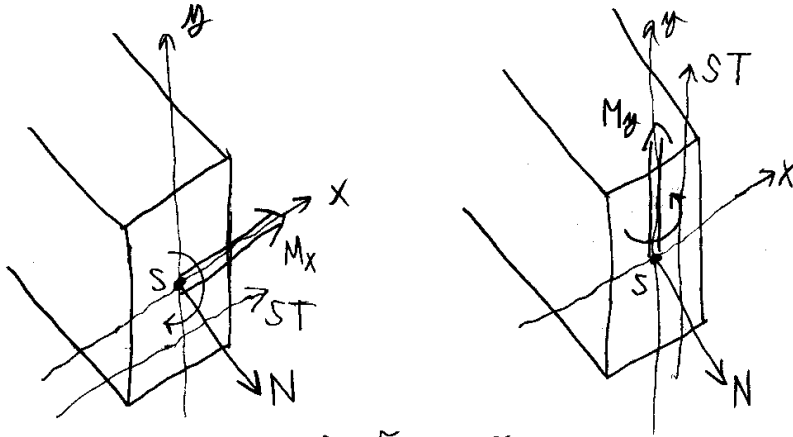
A kritikus keresztmetszet az, amelyikben a legnagyobb hajlítói igénybevétel ébred. Ebben lesznek maximálisak a feszültségek.

Vigyázat, a feladatban van G-pont!

Húzás/nyomás + egyenes hajlítás

Elmélet:

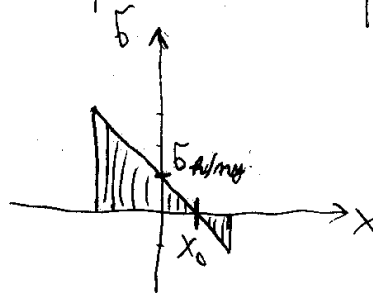
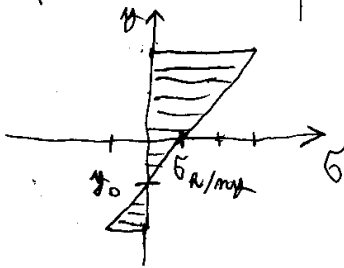
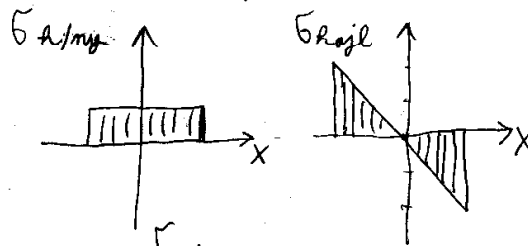
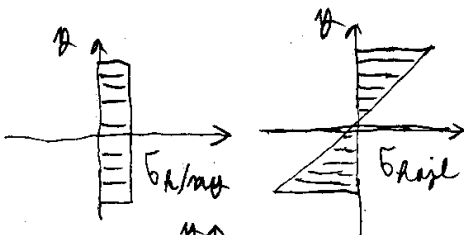
A feszültségeloszlás a húzás/nyomás és az egyenes hajlítás feszültségeloszlásának szuperpozíciója. A hajlításra jellemző lineáris függvény eltolódik a húzó/nyomó igénybevételnek megfelelő konstans értékkel. Emiatt a semleges tengely is elmozdul. Helyzetét a feszültség zérus értékére vonatkozó feltételből határozzuk meg.



$$\sigma = \sigma_{h/m} + \sigma_{hajl}$$

$$\sigma = \frac{N}{A} + \frac{M_x}{I_x} y$$

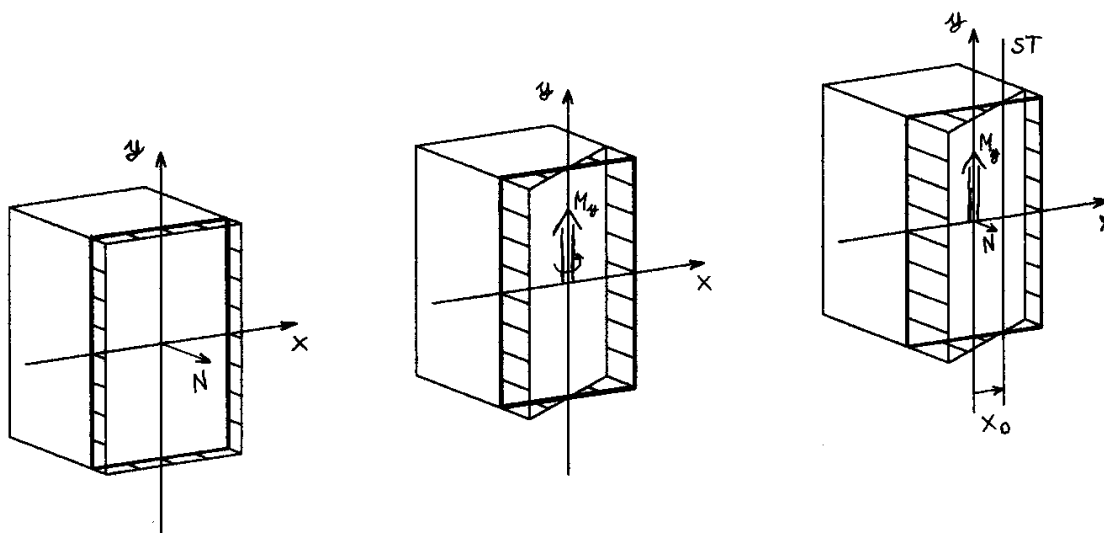
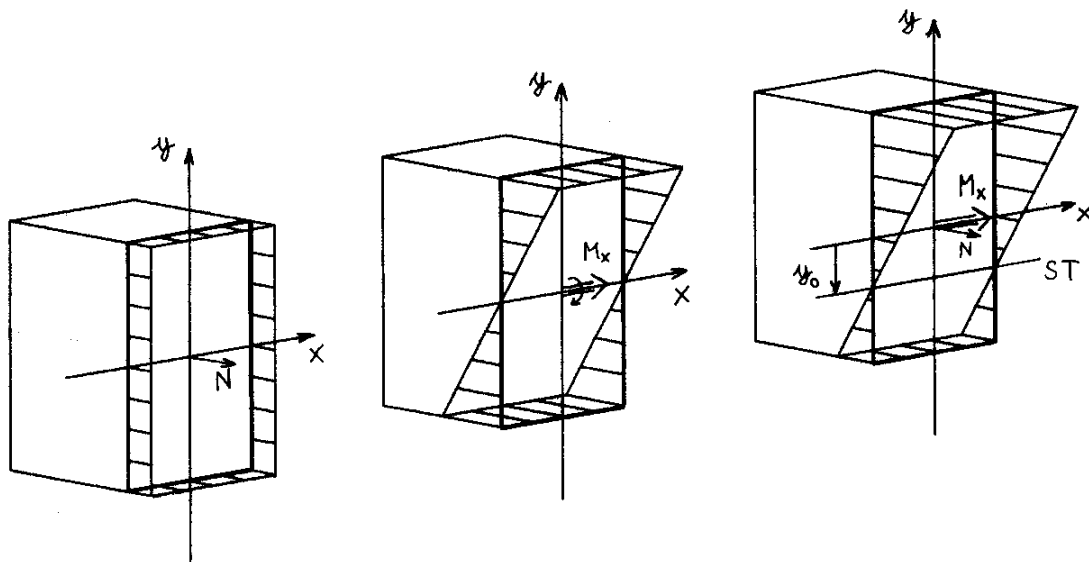
$$\sigma = \frac{N}{A} - \frac{M_y}{I_y} x$$



$$\sigma = 0 \rightarrow y_0 = \frac{-N \cdot I_x}{A \cdot M_x}$$

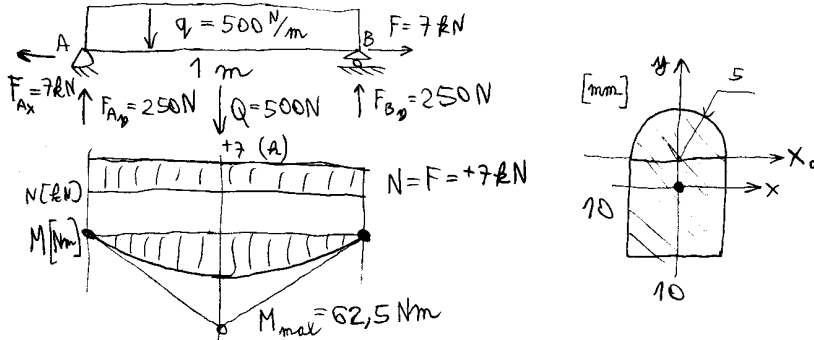
$$\sigma = 0 \rightarrow x_0 = \frac{N \cdot I_y}{A \cdot M_y}$$

A feszültségeloszlások térbeli ábrázolása:



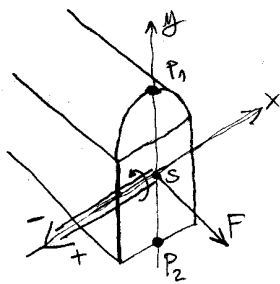
7. példa: Az előadási gyakorlat 1. példájához hasonló feladat.

Számítsuk ki a tartó kritikus keresztmetszetében ébredő legnagyobb és legkisebb (előjelesen) feszültség értékét! Ábrázoljuk a feszültségeloszlást és, adjuk meg a semleges tengely helyét!



$$X_s = \frac{-5 \cdot 10 \cdot 10 + \frac{4}{3} \frac{5}{\pi} \frac{5^2 \pi}{2}}{10 \cdot 10 + \frac{5^2 \pi}{2}} = \frac{-416,6}{139,3} = -3 \text{ mm}$$

$$I_{X_s} = \frac{10^3 \cdot 10}{3} + \frac{5^4 \pi}{8} - 3^2 \cdot 139,3 = 2325 \text{ mm}^4$$



$$\sigma_{\text{húzó}} = \frac{N}{A} = \frac{+7000}{139,3} = +50,25 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{\text{hajl}}^{(P_1)} = \frac{M_x}{I_{X_s}} y_{P_1} = \frac{-62500}{2325} \cdot 8 = -215,1 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{\text{hajl}}^{(P_2)} = \frac{M_x}{I_{X_s}} y_{P_2} = \frac{-62500}{2325} (-7) = +188,2 \text{ MPa}$$

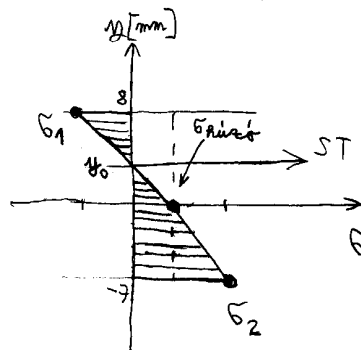
$$M_x = -M_{\text{max}} = -62500 \text{ Nmm}$$

$$\sigma_1 = \sigma_{\text{húzó}} + \sigma_{\text{hajl}}^{(P_1)} = +50,25 + (-215,1) = -164,9 \text{ MPa}$$

$$\sigma_2 = \sigma_{\text{húzó}} - \sigma_{\text{hajl}}^{(P_2)} = +50,25 + (+188,2) = +238,5 \text{ MPa}$$

$$\sigma = \frac{N}{A} + \frac{M_x}{I_{X_s}} y_0 = 0$$

$$y_0 = \frac{-I_{X_s}}{M_x} \frac{N}{A} = \frac{-2325}{-62500} 50,25 = +1,869 \text{ mm}$$



Megjegyzés:

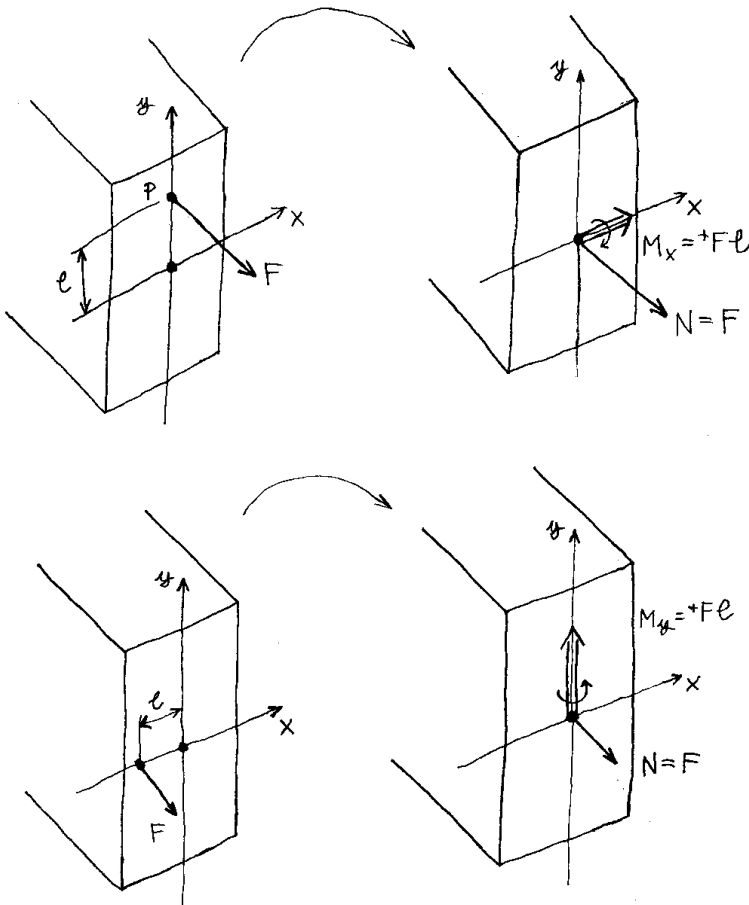
A kritikus keresztmetszet a tartó felénél van, mert a normálerő végig állandó a hajlítónyomaték pedig itt a legnagyobb.

A tartó bal oldalát tartottuk meg. Az alsó húzott szál (a keresztmetszetre berajzolt kunkor) a negatív x tengely irányába mutató M_x nyomatékvektort jelent.

Külpontos húzás/nyomás

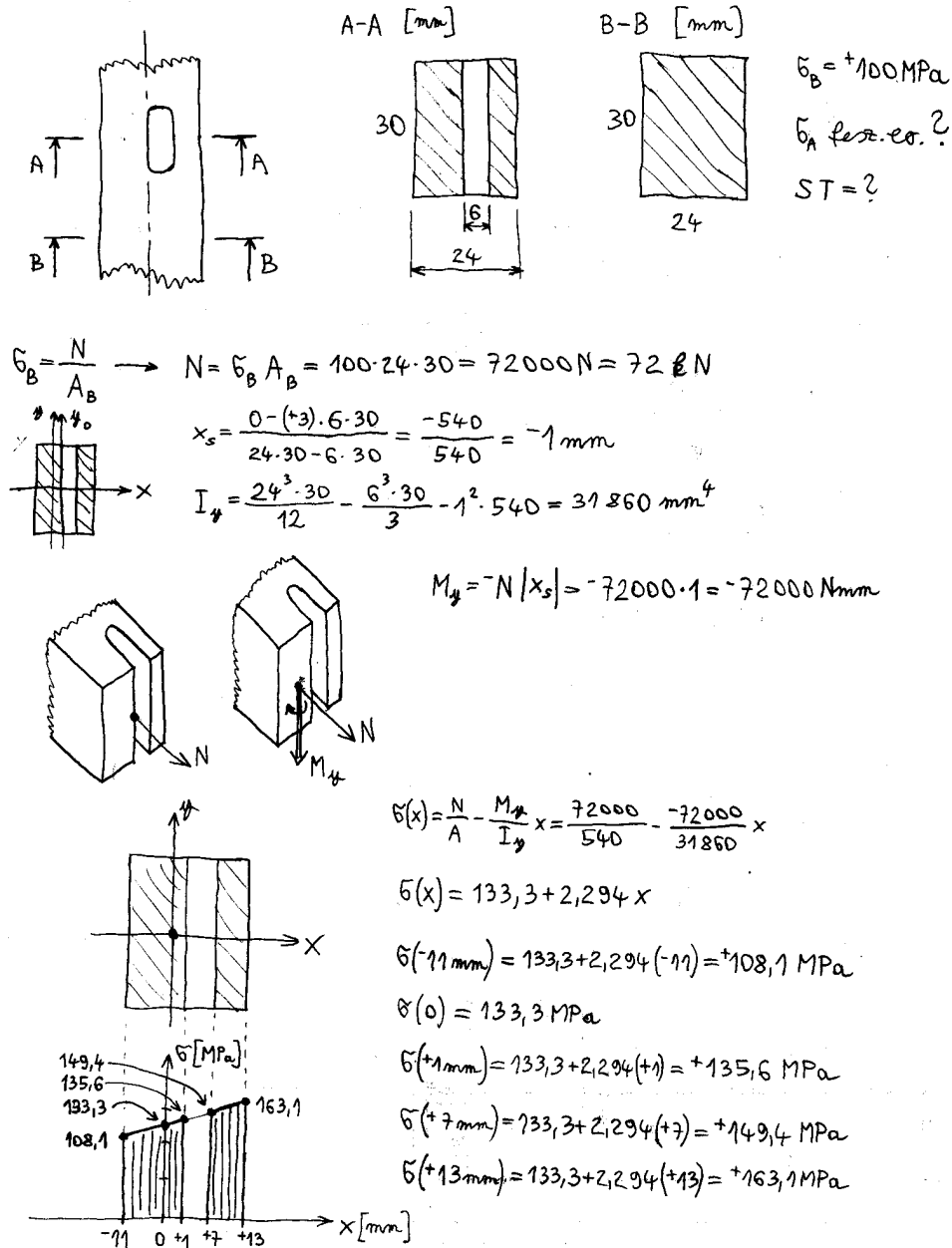
Elmélet:

Mivel a húzó/nyomó erő nem a súlypontban hat, hajlítónyomatékok is kifejt. Az erőrendszert át kell redukálni a súlypontba, és onnan a feladat már húzás/nyomás + hajlítás. A nyomatékok előjele az F erő értelmétől (befelé vagy kifelé mutat) és az erő támadáspontjának a súlyponthoz viszonyított eltolódási irányától függően alakul ki.



8. példa: Az előadási gyakorlat 2. példájához hasonló feladat.

A változó keresztmetszetű rúd zavartalan B-B keresztmetszetében egyenletes $\sigma_B = 100 \text{ MPa}$ húzófeszültség ébred. Ábrázoljuk a feszültségeloszlást a jellemző értékek kiszámításával a gyengített A-A keresztmetszetben! Adjuk meg a semleges szál helyét!



Megjegyzés:

A kritikus keresztmetszet most nem alkot egybefüggő síkidomot. Ez azonban semmit sem változtat a súlypont és a másodrendű nyomaték számításán.

Semleges szál most olyan értelemben nincs, hogy nincs a keresztmetszetnek olyan pontja, amelyben nulla a feszültség. Ennek oka, hogy a húzásból nagyobb feszültség adódik, mint a hajlításból származó legnagyobb nyomófeszültség. Az elméleti értelemben vett semleges tengely valahol a keresztmetszettől balra van, ahol a feszültségeloszlás ferde egyenes metszené az x tengelyt.