

# EBSZ gyakorló feladatok 2.

## I. Képlékeny alakváltozás

### I. feladat

Egy  $l = 2$  m hosszú, állandó  $50 \times 20$  mm<sup>2</sup> téglalap keresztmetszetű kéttámaszú rudat a rúd közepén a rúd hossz tengelyére merőleges irányú (felfelé mutató) koncentrált erő terheli.

- Mekkora  $F_F$  erő esetén indul meg a képlékeny alakváltozás?
- Mekkora lesz a rugalmas mag mérete  $1,1 F_F$  erő esetén?
- A rúd hossz tengelye irányában milyen hosszú lesz a képlékeny zóna kiterjedése?  
 $E = 206,8$  GPa,  $\sigma_F = 225$  MPa.

### Megoldás

Adatok:

```
In[1]:= l = 2;  
a = 0.05;  
b = 0.02;  
 $\sigma_F = 225 \times 10^6$ ;
```

A keresztmetszet másodrendű nyomatéka az y-tengelyre [ $m^4$ ]

```
In[5]:= Iy =  $\frac{a b^3}{12}$ 
```

```
Out[5]=  $3.33333 \times 10^{-8}$ 
```

Az x-irányú rúdban a hajlítónyomatéki igénybevétel ebben az esetben ( $F_F$  +y irányú)

```
In[6]:= Mh[x_] := Piecewise[{{ $\frac{FF}{2} x$ ,  $x < \frac{1}{2}$ },  
{{ $\frac{FF}{2} x - FF \left(x - \frac{1}{2}\right)$ ,  $x \geq \frac{1}{2}$ }}]
```

```
In[7]:= Mh[x] /. FF -> F // Simplify // TraditionalForm
```

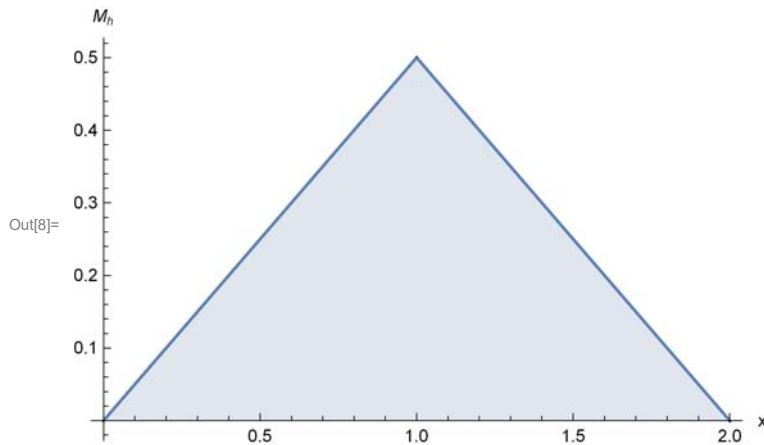
```
Out[7]//TraditionalForm=  

$$\begin{cases} \frac{F x}{2} & x < 1 \\ F - \frac{F x}{2} & \text{True} \end{cases}$$

```

Ha például  $F_F$  1N nagyságú lenne, akkor így nézne ki az igénybevételi függvény:

```
In[8]:= Plot[Mh[x] /. FF -> 1, {x, 0, 1}, Filling -> Axis, AxesLabel -> {"x", "Mh"}]
```



A maximális hajlító igénybevétel  $x = l/2$  helyen ébred

```
In[9]:= MhMax = Mh[1 / 2]
```

```
Out[9]=  $\frac{FF}{2}$ 
```

### a) Képlékeny alakváltozás megindulása

Navier-képletből:

```
In[10]:=  $\sigma_{xMax} = \frac{MhMax \cdot b}{I_y \cdot 2}$ 
```

```
Out[10]= 150000. FF
```

Ezt egyenlővé téve a folyáshatárral:

```
In[11]:= moa = First@Solve[ $\sigma_{xMax} == \sigma_F$ ]
```

```
Out[11]= {FF -> 1500.}
```

### b) Rugalmas mag + képlékeny zóna

Ebben az esetben a hajlító igénybevétel módosul:

```
In[12]:= MhMaxB = MhMax /. FF -> 1.1 FF
```

```
Out[12]= 0.55 FF
```

Azaz 825 Nm

```
In[13]:= MhMaxB = MhMaxB /. moa
```

```
Out[13]= 825.
```

A rugalmas és képlékeny részek közti határra vonatkozó képlet (téglalap keresztmetszetre)

```
In[14]:=  $zF = \sqrt{3 \left( \frac{b^2}{4} - \frac{MhMaxB}{\sigma_F a} \right)}$ 
```

```
Out[14]= 0.00894427
```

Tehát a rugalmas mag teljes hossza a keresztmetszetben:

In[15]=  $2 z F$

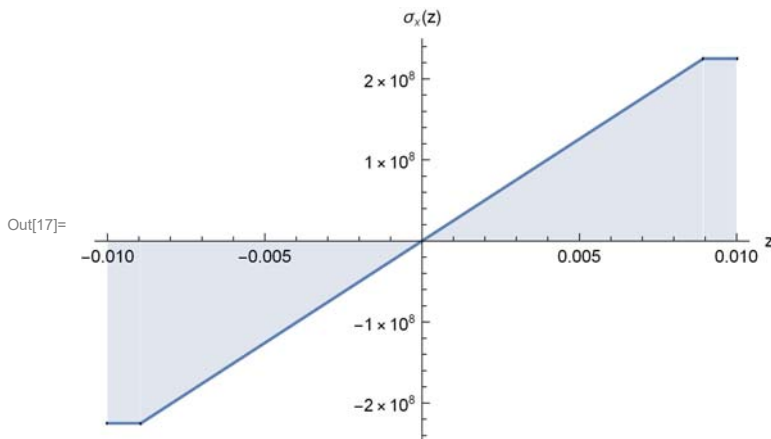
Out[15]= 0.0178885

Azaz 17.89 mm

Megjegyzés: a hajlításból származó feszültség eloszlás ekkor:

In[16]=  $\sigma_x[z\_]:= \text{Piecewise}\left[\left\{\left\{\frac{\sigma F}{z F} z, \text{Abs}[z] < z F\right\}, \left\{\text{Sign}[z] \sigma F, \text{Abs}[z] \geq z F\right\}\right\}\right]$

In[17]=  $\text{Plot}[\sigma_x[z], \{z, -b/2, b/2\}, \text{AxesLabel} \rightarrow \{z, \sigma_x(z)\}, \text{Filling} \rightarrow \text{Axis}]$



Ellenőrizhetjük az eloszlást, a  $M_h = \int_A z \sigma_x(z) dA$  összefüggéssel

In[18]=  $\int_{-a/2}^{a/2} \int_{-b/2}^{b/2} z \sigma_x[z] dz dy$

Out[18]= 825.

(Szintén 825 Nm jön ki, tehát helyes a  $\sigma_x(z)$  eloszlás.)

### c) Képlékeny zóna kiterjedése (hosszirányban)

Meg kell keresnünk azt a pontot, ahol a rugalmas és képlékeny zóna határa megegyezik a keresztmetszet szélességével  $z_F = b/2$ , azaz nincs képlékeny zóna

In[19]=  $\text{moc} = \text{First@Solve}\left[\frac{b}{2} == \sqrt{3 \left(\frac{b^2}{4} - \frac{Mh\theta}{\sigma F a}\right)}\right]$

Out[19]= {Mh $\theta$   $\rightarrow$  750.}

Azaz ott ahol a hajlító igénybevétel lecsökken 750 Nm-re, már eltűnik a képlékeny zóna

Mivel a hajlító igénybevétel függvénye az első szakaszon  $M_h = \frac{(1.1 F_F)}{2} x$

In[20]=  $\text{mocx} = \text{First@Solve}\left[\frac{1.1 F F}{2} x == 750 /. \text{moa}\right]$

Out[20]= {x  $\rightarrow$  0.909091}

Ez a rúd bal oldalán levő csak-rugalmas alakváltozással rendelkező rész hosszát adja meg, tehát a csak rugalmas zónával rendelkező rész:

In[21]:=  $1R = 2x / .\text{mox}$

Out[21]= 1.81818

Azaz a képlékeny rész hosszirányú kiterjedése

In[22]:=  $1F = 1 - 1R$

Out[22]= 0.181818

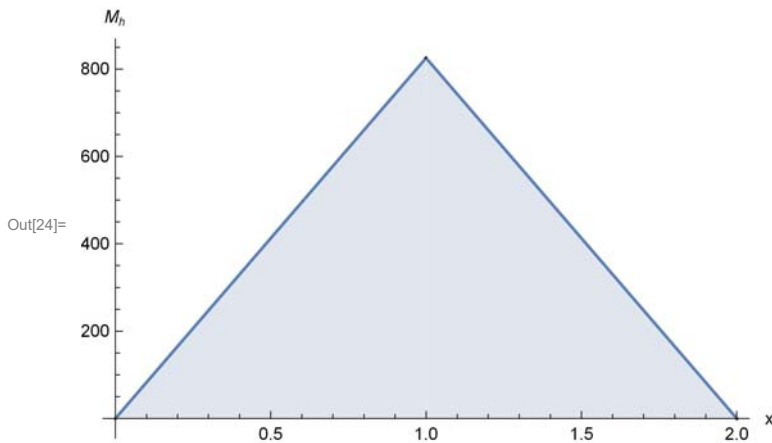
Azaz  $l_F = 181.8$  mm

## Megjegyzés I: $z_F$ változása a hossz mentén

Az 1.1  $F_F$  erőhöz tartozó hajlító igénybevétel:

In[23]:=  $MhB[x_] := \text{Piecewise} \left[ \left\{ \left\{ + \frac{1.1 FF}{2} x, x < \frac{1}{2} \right\}, \left\{ + \frac{1.1 FF}{2} x - 1.1 FF \left( x - \frac{1}{2} \right), x \geq \frac{1}{2} \right\} \right\} \right] /. \text{moa}$

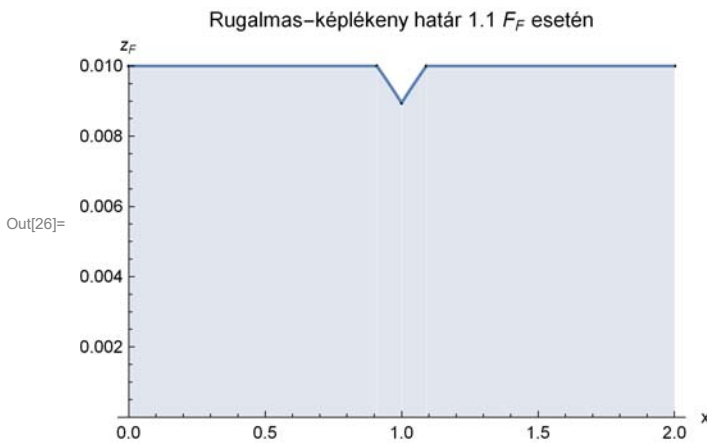
In[24]:=  $\text{Plot}[MhB[x], \{x, 0, 1\}, \text{Filling} \rightarrow \text{Axis}, \text{AxesLabel} \rightarrow \{ "x", "M_h" \}]$



Ezt behelyettesítve a  $z_F$ -re vonatkozó képletbe:

In[25]:=  $zFB[x_] := \text{Min} \left[ \sqrt{3 \left( \frac{b^2}{4} - \frac{MhB[x]}{\sigma F a} \right)}, b / 2 \right]$

```
In[26]:= Plot[zFB[x], {x, 0, 1}, Filling -> Axis, PlotRange -> {0, b / 2},
  AxesLabel -> {"x", "z_F"}, PlotLabel -> "Rugalmas-képlékeny határ 1.1 F_F esetén"]
```



Azaz itt is látszik, hogy csak a belső ~10%-ban van képlékeny alakváltozás. (A kék zóna rugalmas, a fehér zóna képlékeny)

## Megjegyzés 2: $z_F$ változása a hossz mentén, 1.48 $F_F$ esetén

Téglalap keresztmetszetnél az alaktényező

```
In[27]:= MhF =  $\frac{a b^2}{6} \sigma F$ ;
```

$$MhK = \frac{a b^2}{4} \sigma F;$$

$$\lambda = \frac{MhK}{MhF}$$

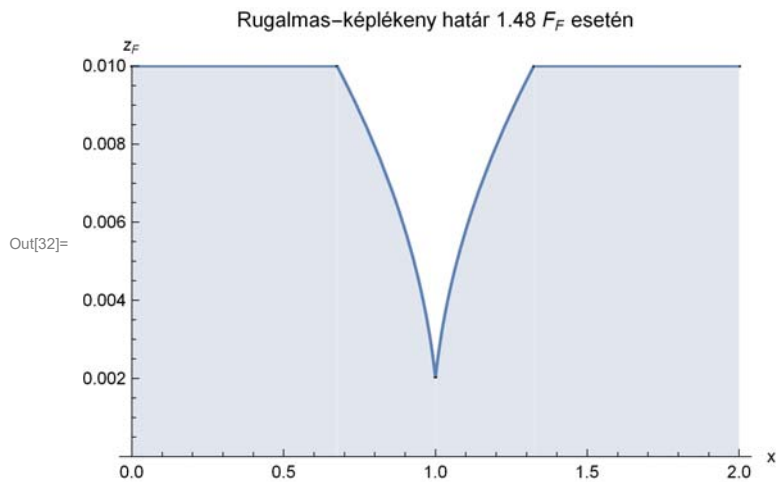
Out[29]= 1.5

Azaz 1.48  $F_F$  nagyon közel van a képlékeny tartalék kimerüléséhez:

```
In[30]:= MhC[x_] := Piecewise[{{+  $\frac{(1.48 FF)}{2} x$ ,  $x < \frac{1}{2}$ },
  {+  $\frac{(1.48 FF)}{2} x - (1.48 FF) \left(x - \frac{1}{2}\right)$ ,  $x \geq \frac{1}{2}$ }}] /. moa
```

$$zFC[x_] := \text{Min}\left[\sqrt{3 \left(\frac{b^2}{4} - \frac{MhC[x]}{\sigma F a}\right)}, b / 2\right]$$

```
In[32]= Plot[zFC[x], {x, 0, 1}, Filling -> Axis, PlotRange -> {0, b / 2},  
  AxesLabel -> {"x", "zF"}, PlotLabel -> "Rugalmas-képlékeny határ 1.48 FF esetén"]
```



## 2. feladat

In[33]:= `Clear [σx, Mh, MhF, MhK, σF]`

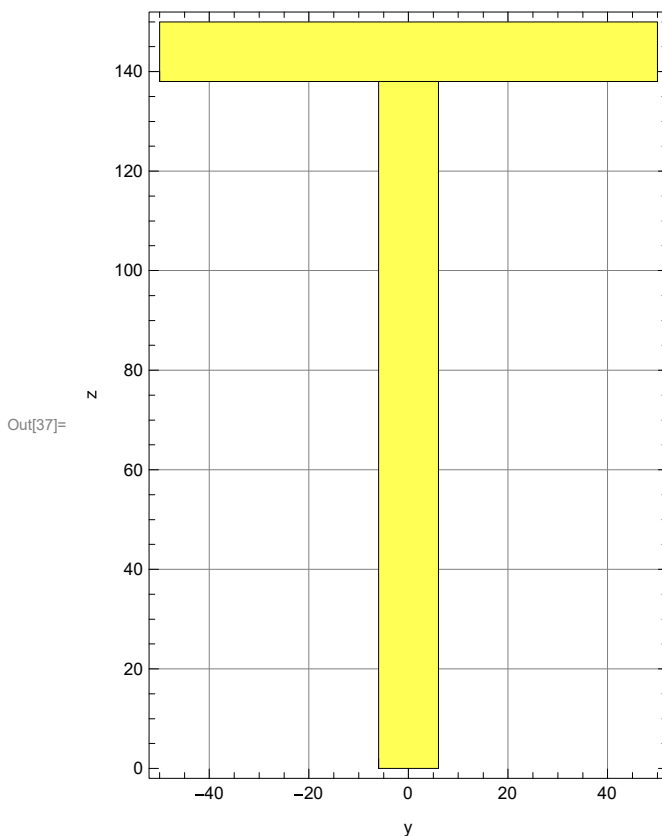
Mekkora az alaktényezője annak a T-szelvénynek, amelynek a magassága 150 mm, szélessége 100 mm, vastagsága pedig 12 mm?

In[34]:= `h = 150;`  
`w = 100;`  
`t = 12;`

### A keresztmetszet alakja, súlypontja, másodrendű nyomatéka

Bontsuk fel a T szelvényt két téglalagra:

In[37]:= `Graphics [{EdgeForm[Black], Lighter@Yellow,`  
`Rectangle[{-w / 2, h - t}, {w / 2, h}],`  
`Rectangle[{-t / 2, 0}, {t / 2, h - t}]`  
`}, Frame → True, GridLines → Automatic, FrameLabel → {"y", "z"}]`



Határozzuk meg a súlypontját:

In[38]:= `yS1 = 0;`  
`zS1 = h - t / 2;`  
`A1 = w * t;`  
`yS2 = 0;`  
`zS2 = (h - t) / 2;`  
`A2 = (h - t) * t;`

$$\text{In[44]:= } y_S = \frac{y_{S1} A_1 + y_{S2} A_2}{A_1 + A_2}$$

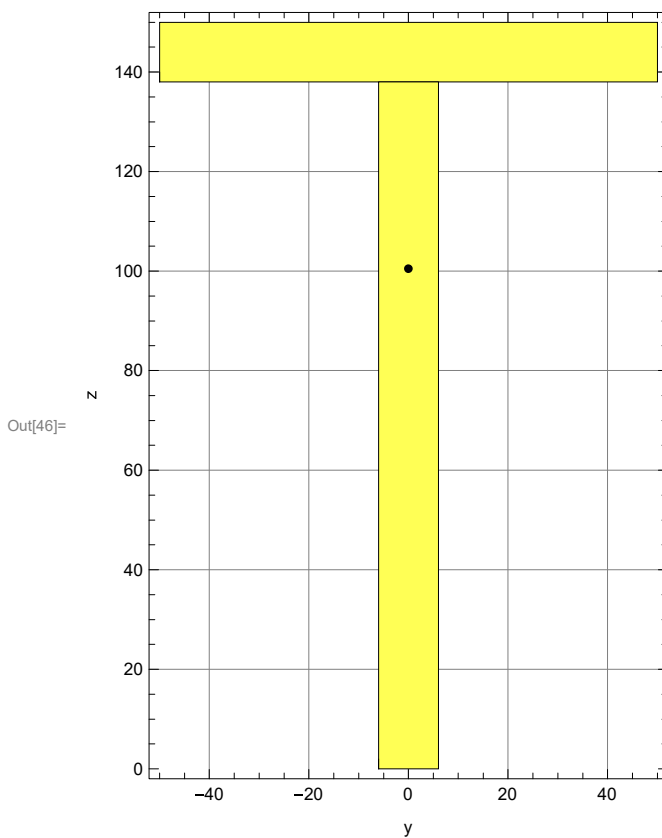
Out[44]= 0

Megjegyzés: látható, hogy a súlypont  $x_S$  koordinátája 0.

$$\text{In[45]:= } z_S = \frac{z_{S1} A_1 + z_{S2} A_2}{A_1 + A_2} // N$$

Out[45]= 100.513

```
In[46]:= Graphics[{EdgeForm[Black], Lighter@Yellow,
  Rectangle[{-w/2, h-t}, {w/2, h}],
  Rectangle[{-t/2, 0}, {t/2, h-t}],
  Black, PointSize[Medium], Point[{yS, zS}]
}, Frame -> True, GridLines -> Automatic, FrameLabel -> {"y", "z"}]
```



A súlypontra azért van szükség, hogy a két téglalap másodrendű nyomatékát átszámíthassuk saját súlyponti tengelyeiről a közös súlyponton átmenő  $y$  tengelyre.

$$\text{In[47]:= } It_{1y} = \frac{w t^3}{12};$$

$$It_{2y} = \frac{t (h - t)^3}{12};$$

Az átszámítás steiner tétellel történik:  $I_{yS} = I_{yS1} + A (z_S - z_{S1})^2$

$$\text{In[49]:= } It_{1Sy} = It_{1y} + A_1 (z_{S1} - z_S)^2$$

Out[49]=  $2.28378 \times 10^6$



$$\text{In[50]: } I_{t2S_y} = I_{t2_y} + A_2 (z_{S2} - z_S)^2$$

$$\text{Out[50]: } 4.27255 \times 10^6$$

A keresztmetszet teljes  $I_y$  másodrendű nyomatéka a két téglalap másodrendű nyomatékainak összege. (Csak akkor lehet összeadni, ha már átszámítottuk a közös súlyponti tengelyre)

$$\text{In[51]: } I_{S_y} = I_{t1S_y} + I_{t2S_y}$$

$$\text{Out[51]: } 6.55634 \times 10^6$$

## A folyás kezdetéhez tartozó hajlító igénybevétel

$$\sigma_x = \frac{M_b}{I_y} z_{\max} \text{ egyenletből}$$

$$\text{In[52]: } z_{\max} = \text{Max}[z_S, h - z_S]$$

$$\text{Out[52]: } 100.513$$

Tehát az alsó szál kezd majd megfolyni

$$\text{In[53]: } M_{hF} = \frac{\sigma_F I_{S_y}}{z_{\max}}$$

$$\text{Out[53]: } 65\,229 \cdot \sigma_F$$

## A teljes megfolyáshoz tartozó igénybevétel

Ebben az esetben  $\sigma_x = \text{sgn}(z) \sigma_F$

A keresztmetszet statikai nyomatéka három részből adódik:

Az első a fenti téglalaprészt:  $A_1 (z_{S1} - z_S)$ ,

a másik kettő a középső rész közös súlypont feletti és alatti részei:

$$A_{2+} = t \cdot (h - t - z_S)$$

$$z_{2+} = (h - t - z_S)/2$$

$$A_{2-} = t \cdot z_S$$

$$z_{2-} = z_S/2$$

$$\text{In[54]: } S_y = A_1 (z_{S1} - z_S) + t \frac{(h - t - z_S)^2}{2} + t \frac{z_S^2}{2}$$

$$\text{Out[54]: } 117\,017.$$

$$\text{In[55]: } M_{hK} = S_y \sigma_F$$

$$\text{Out[55]: } 117\,017 \cdot \sigma_F$$

## Az alaktényező

$$\text{In[56]: } \lambda = M_{hK} / M_{hF}$$

$$\text{Out[56]: } 1.79395$$

Azaz  $\lambda \sim 1.8$

### 3. feladat

In[57]:= **Clear [a, b, σF]**

Egy 62,5 mm belső és 190 mm külső sugarú cső üzemi nyomása 240 MPa.

- Mekkora a képlékeny folyással szembeni biztonsági tényező a Mohr-elmélet alapján?
- Mekkora a képlékeny zóna sugara 580 MPa próbanyomás után?
- Mekkora lesz a maximális tangenciális feszültség a csőben a próbaterhelés hatására?
- Mekkora lesz az egyenértékű maradó feszültség a cső belső peremén a tehermentesítés után?  
 $E = 200 \text{ GPa}$ ,  $\sigma_F = 850 \text{ MPa}$ .

In[58]:= **a = 0.0625;**

**b = 0.19;**

**pb = 240 × 10<sup>6</sup>;**

**pp = 580 × 10<sup>6</sup>;**

**σF = 850 × 10<sup>6</sup>;**

**pk = 0;**

#### a) Folyással szembeni biztonsági tényező

A feszültségeloszlásban szereplő paraméterek:

In[64]:= **A =  $\frac{pb a^2 - pk b^2}{b^2 - a^2}$  // N**

Out[64]=  $2.91206 \times 10^7$

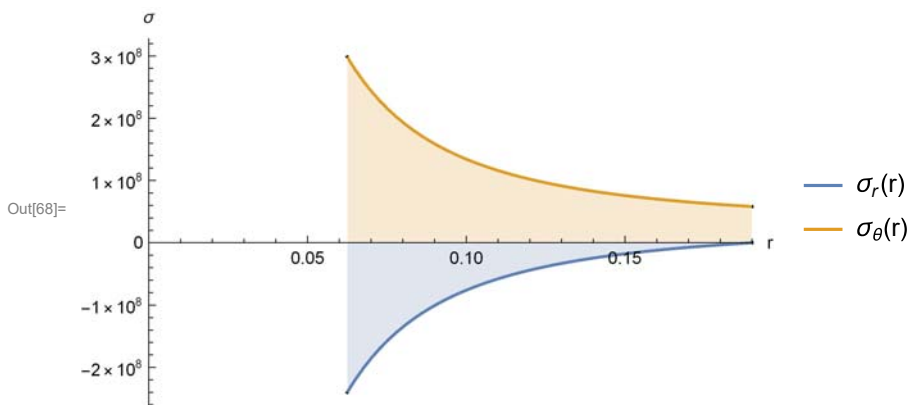
In[65]:= **B = (pb - pk)  $\frac{a^2 b^2}{b^2 - a^2}$  // N**

Out[65]=  $1.05125 \times 10^6$

Azaz a feszültségeloszlások

In[66]:= **σr[r\_] := A -  $\frac{B}{r^2}$**   
**σθ[r\_] := A +  $\frac{B}{r^2}$**

In[68]:= **Plot[{σr[r], σθ[r]}, {r, a, b}, PlotLegends → {"σ<sub>r</sub>(r)", "σ<sub>θ</sub>(r)"},  
 AxesLabel → {"r", "σ"}, PlotRange → {{0, b}, All}, Filling → Axis]**



A Mohr-féle egyenértékű feszültség:

$$\text{In[69]:= } \sigma_{\text{MohrMax}} = \sigma_{\theta} [a] - \sigma_r [a]$$

$$\text{Out[69]:= } 5.38241 \times 10^8$$

Azaz 538 MPa

A biztonsági tényező

$$\text{In[70]:= } nF = \frac{\sigma F}{\sigma_{\text{MohrMax}}}$$

$$\text{Out[70]:= } 1.57922$$

Azaz  $n \sim 1.58$

## b) Képlékeny zóna sugara

A képlékeny zóna sugarának és a belső nyomásnak a kapcsolatát a

$$p = \frac{\sigma_F}{2} \left( \ln \left[ \left( \frac{c}{a} \right)^2 \right] + 1 - \left( \frac{c}{b} \right)^2 \right)$$

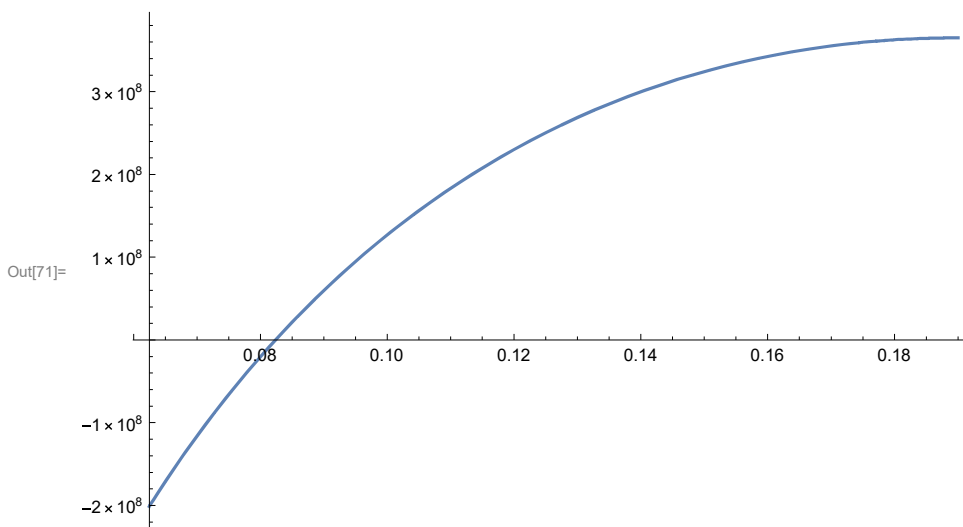
összefüggés adja meg.

Ebből az egyenletből  $c$ -t kifejezni csak numerikusan lehet, ha kirajzoljuk a

$$\frac{\sigma_F}{2} \left( \ln \left[ \left( \frac{c}{a} \right)^2 \right] + 1 - \left( \frac{c}{b} \right)^2 \right) - p$$

függvényt, akkor annak  $x$ -tengelymetszete adja meg  $c$  értékét.

$$\text{In[71]:= } \text{Plot} \left[ \frac{\sigma F}{2} \left( \text{Log} \left[ \left( c / a \right)^2 \right] + 1 - \left( c / b \right)^2 \right) - pp, \{c, a, b\} \right]$$



$$\text{In[72]:= } \text{mob} = \text{FindRoot} \left[ \frac{\sigma F}{2} \left( \text{Log} \left[ \left( c / a \right)^2 \right] + 1 - \left( c / b \right)^2 \right) - pp, \{c, a\} \right]$$

$$\text{Out[72]:= } \{c \rightarrow 0.0823975\}$$

$$\text{In[73]:= } c = c /. \text{mob}$$

$$\text{Out[73]:= } 0.0823975$$

Azaz  $c \sim 82.4$  mm

Számológéppel ugyanez az ún. felező módszerrel tehető meg:

Első közelítésben célszerű  $a$ -t és  $(a+b)/2$ -t behelyettesíteni:

$$\text{In[74]:= } f[c\_]:= \frac{\sigma_F}{2} \left( \text{Log}\left[\left(\frac{c}{a}\right)^2\right] + 1 - \left(\frac{c}{b}\right)^2 \right) - p$$

$$\text{In[75]:= } f[a]$$

$$\text{Out[75]:= } -2.00988 \times 10^8$$

$$\text{In[76]:= } f\left[\frac{a+b}{2}\right]$$

$$\text{Out[76]:= } 2.54985 \times 10^8$$

Ezután az  $(a, \frac{a+b}{2})$  intervallum további felezésével lehet a megoldás felé haladni:

$$\text{In[77]:= } c3 = \frac{\frac{a+b}{2} + a}{2}$$

$$\text{Out[77]:= } 0.094375$$

$$\text{In[78]:= } f[c3]$$

$$\text{Out[78]:= } 9.04366 \times 10^7$$

$$\text{In[79]:= } c4 = \frac{c3 + a}{2}$$

$$\text{Out[79]:= } 0.0784375$$

$$\text{In[80]:= } f[c4]$$

$$\text{Out[80]:= } -3.43666 \times 10^7$$

Mivel  $f(c_4)$  negatív lett, most a  $c_3$  és  $c_4$  intervallum felét választjuk

$$\text{In[81]:= } c5 = \frac{c3 + c4}{2}$$

$$\text{Out[81]:= } 0.0864062$$

$$\text{In[82]:= } f[c5]$$

$$\text{Out[82]:= } 3.24128 \times 10^7$$

Végül a  $c_4$  és  $c_5$  intervallum közepét:

$$\text{In[83]:= } c6 = \frac{c4 + c5}{2}$$

$$\text{Out[83]:= } 0.0824219$$

$$\text{In[84]:= } f[c6]$$

$$\text{Out[84]:= } 204376.$$

Ez az érték (0.2 MPa) már elegendően kicsi, elfogadhatjuk a  $c_6 = 82.42$  mm értéket.

Megjegyzés: összesen 6-szor kellett kiszámolni a  $\frac{\sigma_F}{2} \left( \text{Log}\left[\left(\frac{c}{a}\right)^2\right] + 1 - \left(\frac{c}{b}\right)^2 \right) - p$  függvény értékét.

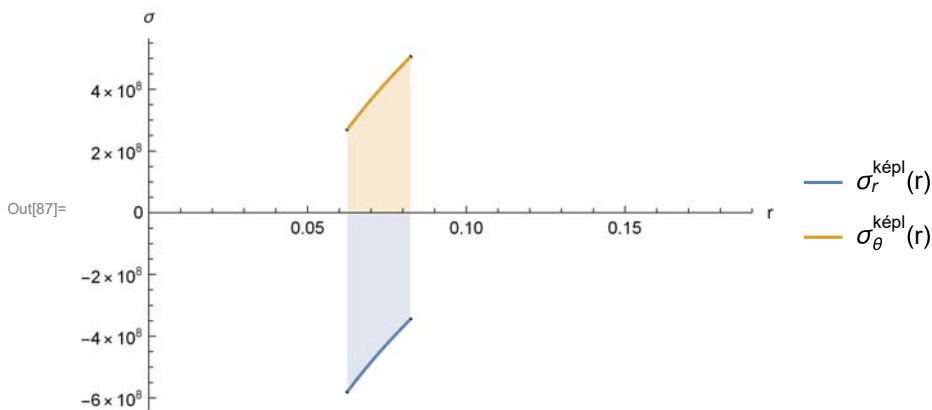
### c) Feszültségek a képlékeny zónában

$$\sigma_r^{\text{képl}}(r) = \sigma_F \ln\left(\frac{r}{a}\right) - p, \quad \sigma_\theta^{\text{képl}}(r) = \sigma_F \left( \ln\left(\frac{r}{a}\right) + 1 \right) - p$$

```
In[85]:=  $\sigma r k[r\_]:= \sigma F \text{Log}\left[\frac{r}{a}\right] - pp$ 
 $\sigma \theta k[r\_]:= \sigma F \left(\text{Log}\left[\frac{r}{a}\right] + 1\right) - pp$ 
```

Feszültségeloszlások a képlékeny zónában.

```
In[87]:= Plot[{ $\sigma r k[r]$ ,  $\sigma \theta k[r]$ }, {r, a, c}, PlotLegends  $\rightarrow$  {" $\sigma_r^{\text{képl}}(r)$ ", " $\sigma_\theta^{\text{képl}}(r)$ "},
  AxesLabel  $\rightarrow$  {"r", " $\sigma$ "}, PlotRange  $\rightarrow$  {{0, b}, All}, Filling  $\rightarrow$  Axis]
```



```
In[88]:=  $\sigma \theta k[c]$ 
```

```
Out[88]=  $5.0493 \times 10^8$ 
```

Azaz 505 MPa

#### d) Egyenértékű maradó feszültség

Rugalmas tehermentesítést feltételezve a  $p_p$  nyomás esetén az A és B paraméterek:

```
In[89]:=  $A_{pp} = \frac{pp a^2}{b^2 - a^2} // N$ 
```

```
Out[89]=  $7.03747 \times 10^7$ 
```

```
In[90]:=  $B_{pp} = (pp) \frac{a^2 b^2}{b^2 - a^2} // N$ 
```

```
Out[90]=  $2.54053 \times 10^6$ 
```

A tehermentesítés feszültségeloszlásaiban  $A_{pp}$  és  $B_{pp}$  paramétereket kell használni, és a feszültségek ellentétes előjelűek lesznek:

```
In[91]:=  $\sigma r TM[r\_]:= -\left(A_{pp} - \frac{B_{pp}}{r^2}\right)$ 
```

```
 $\sigma \theta TM[r\_]:= -\left(A_{pp} + \frac{B_{pp}}{r^2}\right)$ 
```

A maradó feszültségek a belső peremen

```
In[93]:=  $\sigma r M = \sigma r k[a] + \sigma r TM[a]$ 
```

```
Out[93]= 0.
```

$$\text{In[94]: } \sigma_{\theta M} = \sigma_{\theta k} [a] + \sigma_{\theta TM} [a]$$

$$\text{Out[94]: } -4.50749 \times 10^8$$

Ezek különbsége adja a Mohr-féle egyenértékű maradó feszültséget:

$$\text{In[95]: } \sigma_{eM} = \text{Abs} [\sigma_{\theta M} - \sigma_{rM}]$$

$$\text{Out[95]: } 4.50749 \times 10^8$$

Azaz  $\sigma_{e,maradó}^M(a) = 450.75 \text{ MPa}$