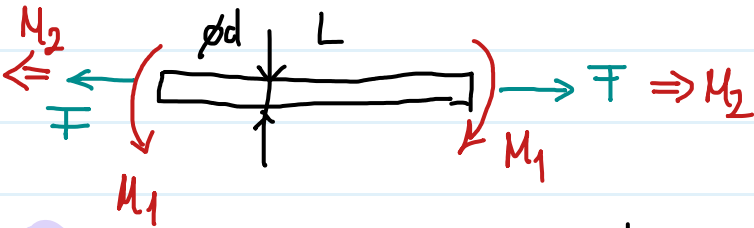


Példa 6.2

6.2. Példa. Egy $L = 1$ m hosszú, $d = 10$ mm átmérőjű egyenes rúd végein $F = 1$ kN húzóerő, M_1 hajlítónyomaték és M_2 csavarónyomaték működik. Hogyan válasszuk meg az M_1/F ill. M_2/F arányt, ha azt akarjuk, hogy az egyes terhelések hatására azonos mértékű alakváltozási energia halmozódjon fel a rúdban? Mekkora lesz ebben az esetben (amikor mindhárom igénybevétel működik) a teljes alakváltozási energia? Adatok: $E = 200$ GPa, $\nu = 0,3$.

Megoldás: $M_1/F = d/4$, $M_2/F = \frac{d}{4\sqrt{1+\nu}}$, $U = 0,095$ J.



a)

$$N: U_N = \int_0^L \frac{N^2}{2AE} dx = \int_0^L \frac{F^2}{2AE} dx = \left[\frac{F^2 x}{2AE} \right]_0^L = \frac{F^2 L}{2AE} = \frac{2F^2 L}{d^2 \pi E}$$

$$N(x) = F$$

$$M_1: U_{M1} = \int_0^L \frac{M_1^2}{2IE} dx = \left[\frac{M_1^2 x}{2IE} \right]_0^L = \frac{M_1^2 L}{2IE} = \frac{M_1^2 32 L}{d^4 \pi E}$$

$$M_1(x) = M_1$$

$$U_N = U_{M1} \Rightarrow \frac{M_1}{F} = \sqrt{\frac{d^2}{16}} = \frac{d}{4}$$

$$M_2: U_{M2} = \int_0^L \frac{M_2^2}{2I_p G} dx = \left[\frac{M_2^2 x}{2I_p G} \right]_0^L = \frac{M_2^2 L}{2I_p G} = \frac{16 M_2^2 L 2(1+\nu)}{d^4 \pi E}$$

$$M_2(x) = M_2$$

$$U_N = U_{M2} \Rightarrow \frac{M_2}{F} = \sqrt{\frac{d^2}{16(1+\nu)}} = \frac{d}{4\sqrt{1+\nu}}$$

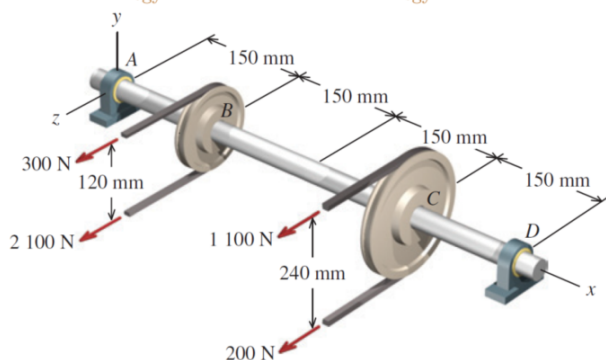
b)

$$U = 3N = \frac{6F^2 L}{d^2 \pi E} = 0,095 \text{ J}$$

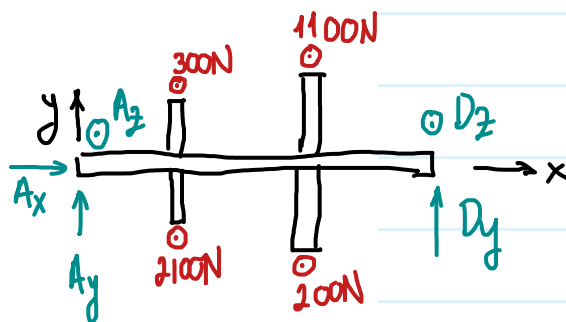
Példa 6.4

6.4. Példa. Egy 20 mm átmérőjű acél tengelyt az A és D csapágyak támasztják meg, melyek engedik a tengely kismértékű szögelfordulását. Az A csapágy gátolja a tengelyirányú elmozdulást, míg a D csapágy engedélyezi. A tengely terhelése a B és C szíjtárcsákról átadódó erők és nyomatékok. Határozzuk meg a tengelyben ébredő maximális Mohr és HMH-féle egyenértékű feszültségeket! Mekkora legyen a tengely átmérője ha $\sigma_{\text{meg}} = 300 \text{ MPa}$?

Megoldás: $\sigma_{\text{egy}}^{\text{Mohr}} = 428,51 \text{ MPa}$, $\sigma_{\text{egy}}^{\text{HMH}} = 422,96 \text{ MPa}$, $d_{\text{min}}^{\text{Mohr}} = 22,52 \text{ mm}$, $d_{\text{min}}^{\text{HMH}} = 22,43 \text{ mm}$.



nincs reakció nyomaték!



$$[\underline{F}, \underline{M}_A]_A = [\underline{0}, \underline{0}]_A, \text{ mert egyensúlyban van}$$

$$\underline{F} = \begin{bmatrix} A_x \\ A_y \\ A_z \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 300 + 2100 + 1100 + 200 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ D_y \\ D_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \left. \vphantom{\underline{F}} \right\} 3 \text{ egyenlet}$$

$$\underline{M}_A = \begin{bmatrix} 0,15 \\ 0,06 \\ 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 300 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0,15 \\ -0,06 \\ 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 2100 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0,45 \\ 0,12 \\ 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1100 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0,45 \\ -0,12 \\ 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 200 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0,16 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ D_y \\ D_z \end{bmatrix}$$

$$\underline{M}_A = \begin{bmatrix} 0 \\ -945 - 0,6 D_z \\ 0,6 D_y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \left. \vphantom{\underline{M}_A} \right\} 3 \text{ egyenlet}$$

$$A_x = 0 \text{ N}$$

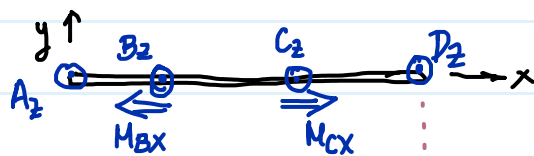
$$A_y = 0 \text{ N}$$

$$D_y = 0 \text{ N}$$

$$A_z = -2125 \text{ N}$$

$$D_z = -1575 \text{ N}$$

$$N \equiv 0; \quad M_t = ?; \quad V_y \equiv 0; \quad V_z = ?; \quad M_{ky} = ?; \quad M_{kz} = 0$$

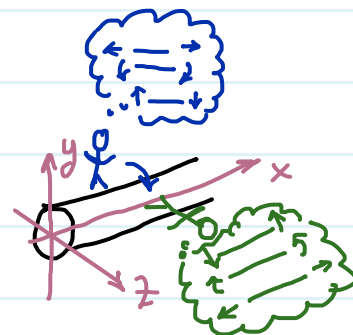
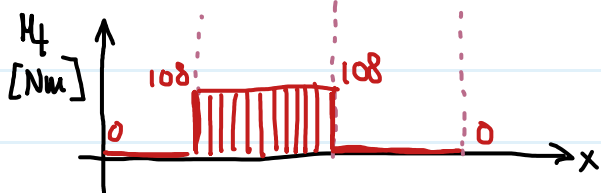


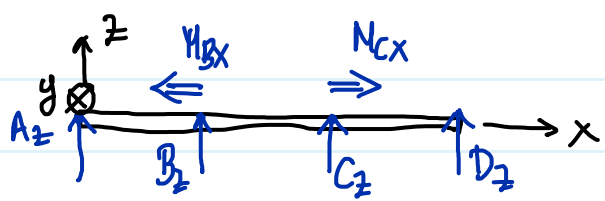
$$M_{Bx} = (2100 - 300) \cdot 0,06$$

$$M_{Bx} = 108 \text{ Nm}$$

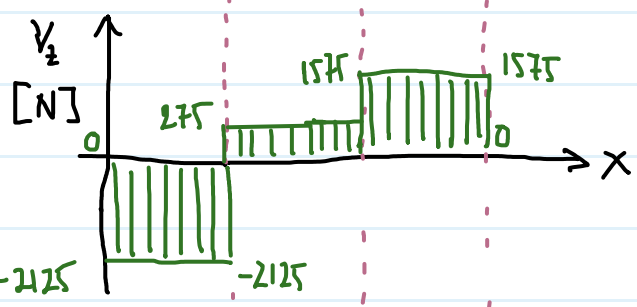
$$M_{Cx} = (1100 - 200) \cdot 0,12$$

$$M_{Cx} = 108 \text{ Nm}$$



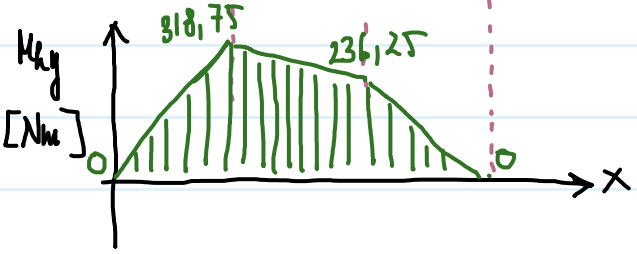


$B_2 = 2400 \text{ N}$
 $C_2 = 1300 \text{ N}$



$M_{kmax} = 318,75 \text{ Nm} \rightarrow \sigma_x$

$x_{knt} = 0,15 \text{ m}$



$M_t = 108 \text{ Nm} \rightarrow \tau$

$K_y = \frac{d^3 \pi}{32} = 785,4 \text{ mm}^4$

$M_{red}^{khr} = \sqrt{318,75^2 + 108^2} = 336,55 \text{ Nm} \rightarrow \sigma_{eq}^{khr} = \frac{M_{red}^{khr}}{K_y} = 428,51 \text{ MPa}$

$M_{red}^{HMH} = \sqrt{318,75^2 + 3/4 \cdot 108^2} = 332,19 \text{ Nm} \rightarrow \sigma_{eq}^{HMH} = \frac{M_{red}^{HMH}}{K_y} = 422,96 \text{ MPa}$

VAGY! $\sigma = \frac{M_a}{I} \frac{d}{2}$

$\tau = \frac{M_t}{I_p} \frac{d}{2} ; I_p = 2I \Rightarrow \tau = \frac{M_t}{I} \frac{d}{4}$

$\sigma_{eq}^{khr} = \sqrt{\sigma^2 + 4\tau^2} = \frac{1}{I} \cdot \frac{d}{2} \sqrt{M_a^2 + 4 \cdot M_t^2 / 4} = \frac{M_{red}^{khr}}{K_y}$

$\sigma_{eq}^{HMH} = \sqrt{\sigma^2 + 3\tau^2} = \frac{1}{I} \cdot \frac{d}{2} \sqrt{M_a^2 + 3M_t^2 / 4} = \frac{M_{red}^{HMH}}{K_y}$

$d_{min}^{khr} = \sqrt[3]{\frac{32 \cdot M_{red}^{khr}}{\pi \sigma_{eq}}} = 22,52 \text{ mm}$

$d_{min}^{HMH} = \sqrt[3]{\frac{32 \cdot M_{red}^{HMH}}{\pi \sigma_{eq}}} = 22,43 \text{ mm}$

Ell.: a fuchs-nél a kenéleti pontot feltételeztük veszélyesebb. Közeppontnál? (+)

$\tau = \frac{4}{3} \frac{V_{max}}{A} = 9,02 \text{ MPa} \ll \text{kenéleti pont egyenértékű fűz.-e}$

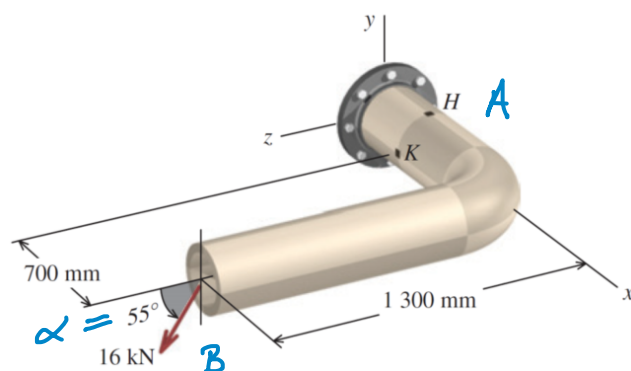
Példa 6.5

6.5. Példa. Egy 140 mm külső átmérőjű és 7 mm falvastagságú csőidom terhelése és megfogása látható az ábrán. Határozzuk meg a H és K felületi pontokban a Mohr- és a HMH-féle egyenértékű feszültségek nagyságát! A nyírásból adódó feszültségeket hanyagoljuk el.

Megoldás: $\sigma_{\text{egyH}}^{\text{HMH}} = 187,55 \text{ MPa}$, $\sigma_{\text{egyH}}^{\text{Mohr}} = 208,88 \text{ MPa}$, $\sigma_{\text{egyK}}^{\text{HMH}} = 173,71 \text{ MPa}$, $\sigma_{\text{egyK}}^{\text{Mohr}} = 196,55 \text{ MPa}$.

$$\vec{F} = 16 \begin{bmatrix} 0 \\ -\sin \alpha \\ \cos \alpha \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ -13,11 \\ 9,18 \end{bmatrix} \text{ kN}$$

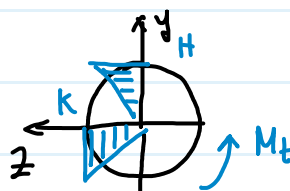
$$\vec{M}_A = \vec{r}_{AB} \times \vec{F} = \begin{bmatrix} 0,7 \\ 0 \\ 1,3 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ -13,11 \\ 9,18 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 17,04 \\ -6,42 \\ -9,17 \end{bmatrix} \text{ kNm}$$



$$N = 0; \quad V_y = -13,11 \text{ kN}; \quad V_z = 9,18 \text{ kN}; \quad M_t = 17 \text{ kNm}; \quad M_{Ay} = -6,42 \text{ kNm}, \quad M_{Az} = -9,17 \text{ kNm}$$

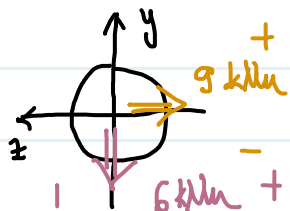
$$\tau = \frac{M_t}{I_p} \frac{d}{2} = 91,96 \text{ MPa}$$

$$I_p = \frac{d_k^4 \pi}{32} - \frac{d_b^4 \pi}{32}$$



$$\tau_{xz}^H = 91,96 \text{ MPa}$$

$$\tau_{xy}^K = -91,96 \text{ MPa}$$



$$\sigma_x(y, z) = \frac{M_{Ay}}{I_y} z - \frac{M_{Az}}{I_z} y$$

$$\sigma_x^H = \sigma_x(d/2, 0) = 99,03 \text{ MPa}$$

$$I_y = I_z = \frac{d_k^4 \pi}{64} - \frac{d_b^4 \pi}{64}$$

$$\sigma_x^K = \sigma_x(0, d/2) = -69,34 \text{ MPa}$$

H

$$\sigma_{\text{egyH}}^{\text{Mohr}} = \sqrt{\sigma^2 + 4\tau^2} = 208,88 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{\text{egyH}}^{\text{HMH}} = \sqrt{\sigma^2 + 3\tau^2} = 187,55 \text{ MPa}$$

K

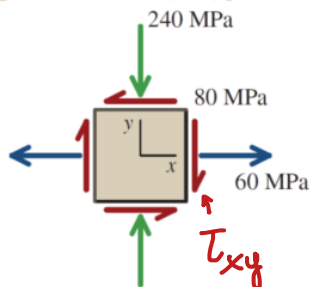
$$\sigma_{\text{egyK}}^{\text{Mohr}} = \sqrt{\sigma^2 + 4\tau^2} = 196,55 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{\text{egyK}}^{\text{HMH}} = \sqrt{\sigma^2 + 3\tau^2} = 173,71 \text{ MPa}$$

Példa 6.6

6.6. Példa. Egy felületi pont feszültségi állapotát szemlélteti az alábbi ábra. Mekkora a $\sigma_F = 500$ MPa értékű folyáshatárral szemben a biztonsági tényező nagysága ha a Mohr-féle egyenértékű feszültség elméletet használjuk? Mekkora p felületi nyomás esetén lesz a HMH-féle egyenértékű feszültség 340 MPa?

Megoldás: $n = 1,47$, $p = 260$ MPa.



$$a) \quad \underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} 60 & -80 & 0 \\ -80 & -240 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

1. Főfesz.?

$$\sigma_k = \frac{60 - 240}{2} = -90 \text{ MPa} ; \quad R = \sqrt{(60 - (-90))^2 + (-80)^2} = 170 \text{ MPa}$$

$$\sigma_1 = -90 + 170 = 80 \text{ MPa} ; \quad \sigma_2 = 0 \text{ MPa} ; \quad \sigma_3 = -90 - 170 = -260 \text{ MPa}$$

$$\sigma^{\text{Mohr}} = \sigma_1 - \sigma_3 = 80 - (-260) = 340 \text{ MPa}$$

$$n = \frac{500}{340} = 1,47$$

$$b) \quad \underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} 60 & -80 & 0 \\ -80 & -240 & 0 \\ 0 & 0 & -p \end{bmatrix} ; \quad \underline{\underline{\sigma}}_k = \frac{1}{3} \text{tr} \underline{\underline{\sigma}} \cdot \underline{\underline{E}} = \begin{bmatrix} -60 - \frac{p}{3} & 0 & 0 \\ 0 & -60 - \frac{p}{3} & 0 \\ 0 & 0 & -60 - \frac{p}{3} \end{bmatrix}$$

$$\text{tr} \underline{\underline{\sigma}} = 60 - 240 - p = -180 - p$$

$$\text{Mivel } \underline{\underline{\sigma}} = \underline{\underline{\sigma}}_k + \underline{\underline{\sigma}}_d \longrightarrow \underline{\underline{\sigma}}_d = \begin{bmatrix} 120 + \frac{p}{3} & -80 & 0 \\ -80 & -180 + \frac{p}{3} & 0 \\ 0 & 0 & 60 - \frac{2p}{3} \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{\sigma}}_d : \underline{\underline{\sigma}}_d = \left(120 + \frac{p}{3}\right)^2 + \left(-180 + \frac{p}{3}\right)^2 + \left(60 - \frac{2p}{3}\right)^2 + 2(-80)^2 = \frac{2}{3}p^2 - 120p + 63200$$

$$\sigma_{\text{HMH}}^{\text{tegy}} = \sqrt{\frac{3}{2} \underline{\underline{\sigma}}_d : \underline{\underline{\sigma}}_d} = \sqrt{p^2 - 180p + 94800} = 340 \text{ MPa}$$

$$p_{1,2} = \begin{cases} -80 \text{ MPa} \\ 260 \text{ MPa} \end{cases} \quad \downarrow \text{, mert nyomásnak van kitéve, és } \sigma_2 = -p$$