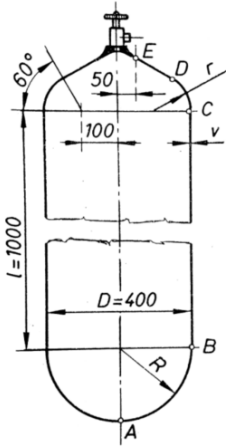


## Pelda 8.1

8.1. Példa. Számítsuk ki, hogy mekkora feszültségek ébrednek a membrán elmélet alkalmazásakor az alábbi  $v = 5$  mm falvastagságú tartály falában a jellegzetes helyeken! Adjunk becslést a hengeres rész hossz- és átmérőváltozására is. Adatok:  $p = 20$  bar,  $E = 200$  GPa,  $\nu = 0,3$ .

Megoldás: Gömbsüveg:  $\sigma_t^A = \sigma_t^B = \sigma_m^A = \sigma_m^B = 40$  MPa; Henger:  $\sigma_m^B = \sigma_m^C = 40$  MPa,  $\sigma_t^B = \sigma_t^C = 80$  MPa; Tórusz:  $\sigma_m^C = 40$  MPa,  $\sigma_t^C = 0$  MPa,  $\sigma_m^D = 60$  MPa,  $\sigma_t^D = -60$  MPa; Kúp:  $\sigma_m^D = 60$  MPa,  $\sigma_t^D = 120$  MPa,  $\sigma_m^E = 20$  MPa,  $\sigma_t^E = 40$  MPa.



$$\sigma_m = \frac{p r_t}{2v}$$

$$\sigma_t = \sigma_m \left(2 - \frac{r_t^B}{r_m}\right)$$

AB gömbsüveg  $r_t^A = r_t^B = r_m^A = r_m^B = 200$  mm

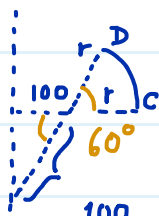
BC henger  $r_t^B = r_t^C = 200$  mm

$$r_m^B = r_m^C \rightarrow \infty$$

CD tórusz

$$r = 200 - 100$$

$$r = 100$$
 mm



$$\frac{100}{\cos 60^\circ} = 200$$
 mm

$$r_t^C = 200$$
 mm

$$r_t^D = 200 + r = 300$$
 mm

$$r_m^C = 100$$
 mm

$$r_m^D = 100$$
 mm

DE kúp

$$r_t^D = 300$$
 mm

$$r_m^D = r_m^E \rightarrow \infty$$



$$r_t^E = \frac{50}{\cos 60^\circ} = 100$$
 mm

$\sigma_m$  [MPa]

$\sigma_t$  [MPa]

Gömb	A	40	40
	B	40	40
Henger	B	40	80
	C	40	80
Tórusz	C	40	0
	D	60	-60
kúp	D	60	120
	E	20	40

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} \sigma_m & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_t & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{\epsilon}} = \frac{1+\nu}{E} \left( \underline{\underline{\sigma}} - \frac{\nu}{1+\nu} \sigma_I \underline{\underline{E}} \right)$$

$$\sigma_I = \sigma_m + \sigma_t$$

$$\epsilon_m = \frac{1+\nu}{E} \left( \sigma_m - \frac{\nu}{1+\nu} (\sigma_m + \sigma_t) \right) = \frac{1}{E} (\sigma_m - \nu \sigma_t) = 8 \cdot 10^{-5}$$

$$\epsilon_t = \frac{1+\nu}{E} \left( \sigma_t - \frac{\nu}{1+\nu} (\sigma_m + \sigma_t) \right) = \frac{1}{E} (\sigma_t - \nu \sigma_m) = 34 \cdot 10^{-5}$$

$$\Delta L = \epsilon_m L = 0,08 \text{ mm}$$

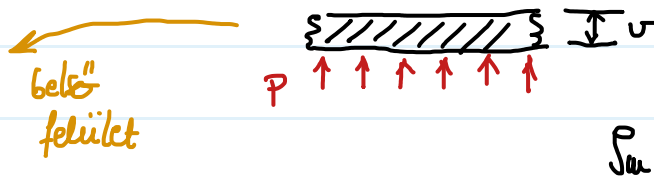
$$\Delta D = D \epsilon_t = 0,136 \text{ mm}$$

### Példa 8.2

8.2. Példa. Laboratóriumi használatra készült hengeres tartályban a gáz nyomása  $p = 15$  bar. A tartály közepes átmérője  $D = 250$  mm. A Mohr-féle elmélet alkalmazásával határozzuk meg a szükséges falvastagságot, ha a megengedett feszültség  $\sigma_{\text{meg}} = 92$  MPa!

Megoldás:  $\nu = 2,07$  mm.

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} \sigma_m & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_t & 0 \\ 0 & 0 & -p \end{bmatrix}$$



← belső felület

$$r_m \rightarrow \infty$$

$$r_t = 125 \text{ mm}$$

$$\sigma_m = \frac{p r_t^2}{2\nu} = \frac{pD}{4\nu} ; \quad \sigma_t = \sigma_m \left( 2 - \frac{r_t}{r_m} \right) = 2\sigma_m$$

$$\sigma_{\text{Mohr}} = \sigma_1 - \sigma_3 = \sigma_t - (-p) = \frac{pD}{2\nu} + p \leq \sigma_{\text{meg}}$$

$$\nu = \frac{pD}{2(\sigma_{\text{meg}} - p)} = 2,07 \text{ mm}$$

### Példa 8.3

8.3. Példa. Egy  $d = 400$  mm külső átmérőjű és  $\nu = 5$  mm falvastagságú acél csőre egy  $t = 2$  mm vastagságú vékony acél abroncsot szeretnénk szerelni. Az abroncs kerülete  $\delta = 0,5$  mm-rel kisebb mint a cső kerülete. Mekkora feszültségek ébrednek a csőben és az abroncsban ha mégis ráhúzzuk az abroncsot a csőre? Az anyag rugalmassági modulusza 200 GPa.

Megoldás:  $\sigma_{t,\text{cső}} = -22,74$  MPa,  $\sigma_{t,\text{abr}} = 56,86$  MPa.

$$\text{kerület: } K_a = d\pi - \delta$$

$$K_c = d\pi$$

$$\text{Örsezerelés után: } \Delta K_a = \epsilon_{ta} K_a$$

nyúlik

$$\Delta K_c = -\epsilon_{tc} K_c$$

húzódik

$$\tilde{K}_a = \tilde{K}_c$$

$$\delta = \Delta K_a + \Delta K_c$$

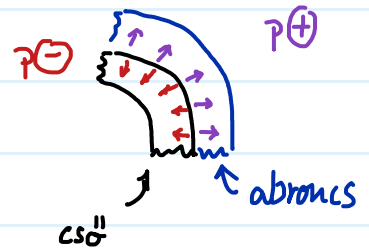
$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_t & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}, \text{ mert a többi irányban szabadon deformálódhat}$$

$$\epsilon_{ta} = \frac{\sigma_{ta}}{E}$$

$$\epsilon_{tc} = \frac{\sigma_{tc}}{E}$$

$$\sigma_{ta} = \frac{pd}{2t}$$

$$\sigma_{tc} = -\frac{pd}{2\nu}$$



$\nu$ : abroncs, cső egymásra gyakorolt nyomása

$$\delta = \epsilon_{ta} K_a - \epsilon_{tc} K_c = \frac{\sigma_{ta}}{E} K_a - \frac{\sigma_{tc}}{E} K_c = \frac{pd K_a}{2tE} + \frac{pd K_c}{2\nu E}$$

$$\delta = \frac{pd(d\pi - \delta)}{2tE} + \frac{pd d\pi}{2\nu E} \Rightarrow p = \frac{2E t \nu d}{d(d\pi(t + \nu) - \nu d)} = 0,57 \text{ MPa} = 5,69 \text{ bar}$$

$$\sigma_{ta} = 56,86 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{tc} = -22,74 \text{ MPa}$$

### Példa 8.4

8.4. Példa. Egy 15 m átmérőjű gömb alakú gáztartály falán 0,175 % fajlagos alakváltozást mérünk a P pontban nyúlásmérő bélyeg segítségével, miközben a tartály a terheletlen állapotból 40 bar belső túlnyomásra felterheljük. A tartály anyagának rugalmassági modulusza 200 GPa, Poisson-tényezője 0,3. Mekkora a tartály falvastagsága?

Megoldás:  $\nu = 3 \text{ cm}$ .



$$\epsilon = \frac{0,175}{100} = 1,75 \cdot 10^{-3}$$

Gömbhüvely:  $\sigma_m = \sigma_t = \sigma$

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} \sigma & 0 & 0 \\ 0 & \sigma & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\sigma = \frac{pD}{4\nu}$$

$$\epsilon = \frac{1}{E} (\sigma - \nu\sigma) = \frac{(1-\nu)pD}{4\nu E}$$

$$\hookrightarrow \nu = \frac{(1-\nu)pD}{4E\epsilon} = 30 \text{ mm}$$

## Példa 8.5

8.5. Példa. Egy  $d = 600$  mm átmérőjű  $v = 5$  mm falvastagságú hengeres tartály falán nyomásmérő bélyegekkkel alakváltozásokat mértünk. A tartály hossz tengelyével párhuzamos 1-es irányban  $375 \cdot 10^{-6}$ , míg az erre merőleges irányban  $1312,5 \cdot 10^{-6}$  értékű fajlagos alakváltozást mértünk. A tartály rugalmassági modulusza  $80$  GPa, a tartályra megengedhető kritikus belső nyomás  $10$  bar. Mekkora a tartály Poisson-tényezője? Üzemeltethető-e a tartály a mérésnél használt nyomás esetén?

Megoldás:  $\nu = 0,25$ ;  $p = 20$  bar  $>$   $p_{krit} = 10$  bar  $\Rightarrow$  nem üzemeltethető.



$$\epsilon_m = \frac{1}{E} (\sigma_m - \nu \sigma_t) = \epsilon_1$$

$$\epsilon_t = \frac{1}{E} (\sigma_t - \nu \sigma_m) = \epsilon_2$$

$$\sigma_m = \frac{pd}{4v}$$

$$\sigma_t = \frac{pd}{2v}$$

$$\epsilon_m = \frac{dp}{4Ev} (1 - 2\nu) ; \epsilon_t = \frac{dp}{4Ev} (2 - \nu)$$

2 ismeretlen  
2 egyenlet

$$\nu = \frac{2\epsilon_1 - \epsilon_2}{\epsilon_1 - 2\epsilon_2} = 0,25$$

$$p = 2 \text{ MPa} = 20 \text{ bar} > p_{krit} = 10 \text{ bar} \Rightarrow \text{NEM üzemeltethető!}$$