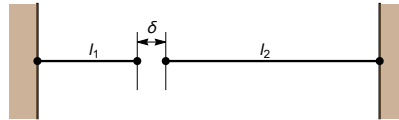


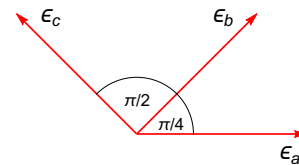
2. kolokvij iz Osnov mehanike, 30. maja 2019

1. Vodoraven enostavno podprti nosilec dolžine $4a$ je točkovno podprt v točkah P_1 , P_2 in P_3 , ki so oddaljene od levega krajišča nosilca za a , $2a$ in $3a$. Sile v podporah so usmerjene vertikalno navzdol in so po velikosti enake $F_1 = F_0$, $F_2 = 2F_0$ in $F_3 = 3F_0$.
 - (a) Določi sili podpor.
 - (b) Skiciraj potek prečne sile.
 - (c) Skiciraj potek upogibnega momenta in določi položaj in vrednost njegovega maksimuma.

2. Med palicama, ki sta pritrjeni na togi steni je razmak δ , glej skico. Palici sta elastični, imata enak presek S in enak Youngov modul E , dolžini pa sta l_1 in $l_2 = 2l_1$. Palici spojimo. Pri tem se leva palica raztegne za Δl_1 , desna pa za Δl_2 .
 - (a) Izračunaj razmerje $\Delta l_1 : \Delta l_2$.
 - (b) Določi sili v palicah.
 - (c) Za koliko moramo segrete palici, da bo napetost v palicah enaka nič?



3. Za dani material smo z ekstenziometrom izmerili osne deformacije $\epsilon_a = 0$, $\epsilon_b = (-1 + \sqrt{3})\epsilon_0$ in $\epsilon_c = -(1 + \sqrt{3})\epsilon_0$ v označenih smereh na skici.
 - (a) Določi infinitezimalni deformacijski tenzor.
 - (b) skiciraj Mohrovo krožnico.
 - (c) Izračunaj ekstremalni osni deformaciji in pripadajoči smeri.



4. V elastičnem telesu je homogeno napetostno stanje z napetostnim tenzorjem

$$\underline{\underline{t}} = \begin{bmatrix} 20 & 10 & 0 \\ 10 & 10 & 0 \\ 0 & 0 & -10 \end{bmatrix} \text{ MPa.}$$

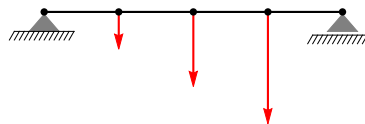
- (a) Določi vektor napetosti na ravnino z normalo v smeri vektorja $\vec{i} + \vec{j} - \vec{k}$.
- (b) Izračunaj normalno in strižno napetost na to ravnino.
- (c) Poišči pripadajočo elastično deformacijo, če je material izotropičen in je $E = 120 \text{ GPa}$ ter $\nu = 1/3$.

Rešitve

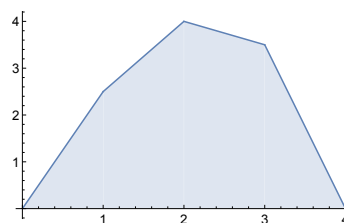
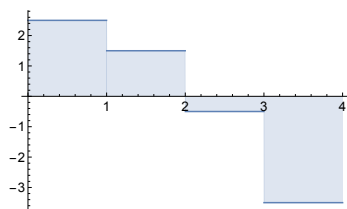
1. (a) Prvo narišimo obremenjeni nosilec. Silo leve podpore A dobimo iz ravnovesja momentov v polu desne podpore. Velja

$$-4aA + 3aF_0 + 4aF_0 + 3aF_0 = 0.$$

Od tod $A = 5F_0/2$. Podobno dobimo silo desne podpore $B = 7F_0/2$.



- (b) Potek prečne sile je odsekoma konstanten. Njena vrednost v levem krajišču je enaka sili podpore A , nato pa ima v vsaki točki obremenitve skok.
- (c) Upogibni moment je na krajiščih enak nič, izven točk obremenitev pa velja $dM/dx = Q$. Moment je potemtakem odsekoma linearen. Upogibni moment je maksimalen pri $x = 2a$. Imamo $M(x = a) = 5aF_0/2$ in potem $M_{\max} = M(x = 2a) = 5aF_0/2 + 3aF_0/2 = 4aF_0$.



2. (a) Sili F_1 in F_2 v palicah sta enaki. Potem velja

$$F_1 = ES \frac{\Delta l_1}{l_1} = ES \frac{\Delta l_2}{l_2} = F_2.$$

Upoštevajmo, da je $l_2 = 2l_1$. Potem je $\Delta l_1 = \frac{\Delta l_2}{2}$ in $\Delta l_1 : \Delta l_2 = 1 : 2$.

- (b) Za pomika palic velja $\Delta l_1 + \Delta l_2 = \delta$ in tako $\Delta l_1 = \delta/3$. Sila je potem enak

$$F = ES \frac{\delta}{3l_1}.$$

- (c) V palicah ne bo napetosti, če palici segrejemo natanko toliko, da v prvotnem položaju ne bosta razmaknjeni. Veljati mora torej $\alpha \Delta T = \delta/3l_1$ in tako

$$\Delta T = \frac{\delta}{3l_1 \alpha}.$$

3. (a) Če postavimo koordinatni sistem tako, da os x kaže v smeri deformacije ϵ_a , ima deformacijski tenzor v tem koordinatnem sistemu obliko

$$\underline{\underline{\epsilon}} = \begin{bmatrix} 0 & \epsilon_{12} \\ \epsilon_{12} & \epsilon_{22} \end{bmatrix}.$$

Neznana ϵ_{12} in ϵ_{22} določimo s pomočjo formule

$$\epsilon_{b,c} = \frac{1}{2}(\epsilon_{11} + \epsilon_{22}) + \frac{1}{2}(\epsilon_{11} - \epsilon_{22}) \cos 2\varphi + \epsilon_{12} \sin 2\varphi,$$

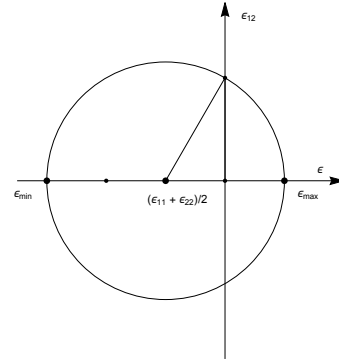
kjer je $\varphi = \pi/4$ oziroma $\varphi = 3\pi/4$. Tako dobimo enačbi

$$\begin{aligned} (-1 + \sqrt{3})\epsilon_0 &= \frac{1}{2}\epsilon_{22} + \epsilon_{12} \\ -(1 + \sqrt{3})\epsilon_0 &= \frac{1}{2}\epsilon_{22} - \epsilon_{12}. \end{aligned}$$

Rešitev sistema je $\epsilon_{22} = -2\epsilon_0$ in $\epsilon_{12} = \sqrt{3}\epsilon_0$. Deformacijski tenzor je tako

$$\underline{\underline{\epsilon}} = \epsilon_0 \begin{bmatrix} 0 & \sqrt{3} \\ \sqrt{3} & -2 \end{bmatrix}.$$

- (b) Središče Mohrove krožnice je v $\frac{1}{2}(\epsilon_{11} + \epsilon_{22}) = -\epsilon_0$, polmer pa je $\sqrt{\left(\frac{1}{2}(\epsilon_{11} - \epsilon_{22})\right)^2 + \epsilon_{12}^2} = 2\epsilon_0$.



- (c) Ekstremalni osni preberemo z Mohrove krožnice ali pa izračunamo po formuli

$$\epsilon_{\max} = \frac{1}{2}(\epsilon_{11} + \epsilon_{22}) + \sqrt{\left(\frac{1}{2}(\epsilon_{11} - \epsilon_{22})\right)^2 + \epsilon_{12}^2}$$

Tako dobimo $\epsilon_{\max} = \epsilon_0$ in $\epsilon_{\min} = -3\epsilon_0$. Smer dobimo po formuli

$$\tan 2\varphi = \frac{2\epsilon_{12}}{\epsilon_{11} - \epsilon_{22}} = \sqrt{3}.$$

Potem $\varphi_1 = \pi/6$ in $\varphi_2 = \varphi_1 + \pi/2 = 2\pi/3$. Iz skice Mohrove krožnice vidimo, da je $\pi/6$ kot maksimalne osne deformacije.

4. (a) Enotski vektor v smeri $\vec{i} + \vec{j} - \vec{k}$ je $\vec{n} = \frac{1}{\sqrt{3}}(\vec{i} + \vec{j} - \vec{k})$. Vektor napetosti je potem

$$\vec{t} = \frac{1}{\sqrt{3}} \begin{bmatrix} 20 & 10 & 0 \\ 10 & 10 & 0 \\ 0 & 0 & -10 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ -1 \end{bmatrix} \text{ MPa} = \frac{1}{\sqrt{3}} \begin{bmatrix} 30 \\ 20 \\ 10 \end{bmatrix} \text{ MPa}.$$

- (b) Normalna napetost je $t_n = \vec{t} \cdot \vec{n} = \frac{40}{3} \text{ MPa}$. Strižna napetost je

$$t_s = \sqrt{\vec{t} \cdot \vec{t} - t_n^2} = \frac{10}{3} \sqrt{26} \text{ MPa}$$

- (c) Deformacijski tenzor dobimo po formuli

$$\underline{\underline{\epsilon}} = \frac{1 + \nu}{E} \underline{\underline{t}} - \frac{\nu}{E} (\text{Sl } \underline{\underline{t}}) \underline{\underline{I}}.$$

Izračunajmo

$$\frac{1 + \nu}{E} = \frac{1}{90 \text{ GPa}} \quad \frac{\nu}{E} = \frac{1}{360 \text{ GPa}}.$$

Potem je

$$\underline{\underline{\epsilon}} = 10^{-3} \begin{bmatrix} 1/6 & 1/9 & 0 \\ 1/9 & 1/18 & 0 \\ 0 & 0 & -1/6 \end{bmatrix}$$