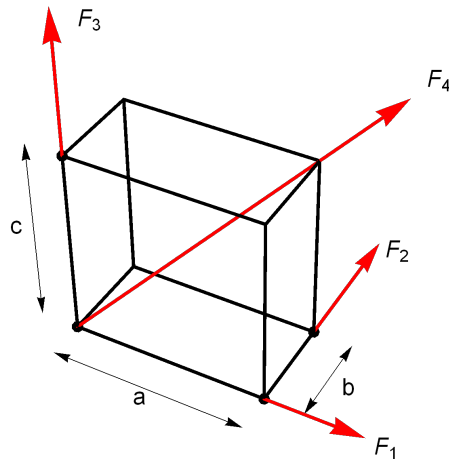


2. izpit iz Osnov mehanike, 5. julij 2021

1. Za prostorski sistem sil podan na sliki s silami v smereh stranic in glavne diagonale kvadra dimenzij $a = 2\text{ m}$, $b = 1\text{ m}$ in $c = 2\text{ m}$:

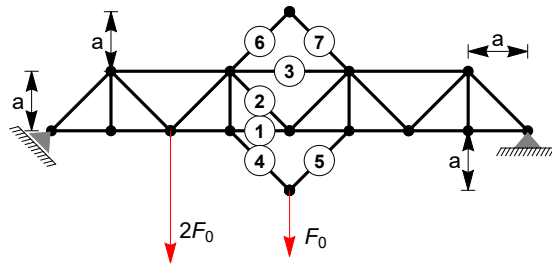
- (a) določi sile in njihova prijemališča;
- (b) izračunaj rezultanto sil in navora glede na pol v izbranem vogalu kvadra;
- (c) izračunaj invarianto sistema sil;
- (d) določi skupno prijemališče ali os sistema.

Velikosti sil so $F_1 = 1\text{ kN}$, $F_2 = 1\text{ kN}$, $F_3 = 2\text{ kN}$, $F_4 = 3\text{ kN}$.



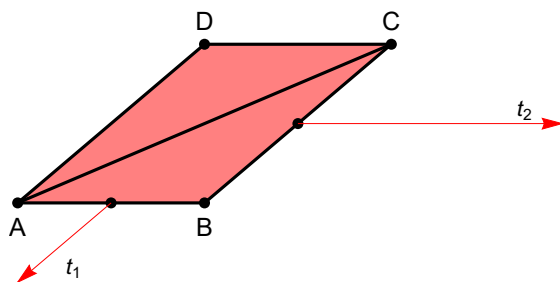
2. Leva podpora paličja na sliki je drsna pod kotom $\pi/4$.

- (a) Določi sile v podporah;
- (b) Izračunaj sile palic F_4 , F_5 , F_6 in F_7 .
- (c) Izračunaj sile palic F_1 , F_2 in F_3 .



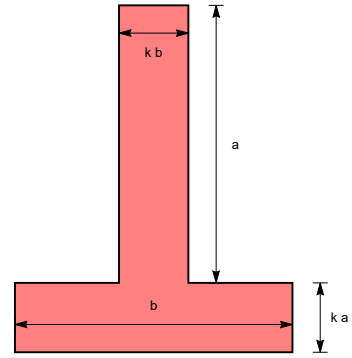
3. Romb z vmesnim kotom $\pi/4$ je v ravninskem napetostnem stanju. Na stranici AB je vektor napetosti enak $\vec{t}_1 = -\sigma_0(\vec{i} + \vec{j})$, na stranici BC pa je velikost vektorja napetosti \vec{t}_2 enaka $2\sqrt{2}\sigma_0$.

- (a) Določi napetostni tenzor \underline{t} .
- (b) Za primer $t_{11} > 0$ določi ekstremalno normalno in strižno napetost ter nariši Mohrovo krožnico.
- (c) Izračunaj vektor napetosti na diagonali AC . Izračunaj tudi normalno in strižno napetost.
- (d) Pri predpostavki, da je deformacija ravninska izračunaj pripadajoči deformacijski tenzor, če je $E = 120\text{ GPa}$ in $\nu = 1/3$.



4. Enostavno podprti nosilec dolžine $l = 1$ m je v razdaljah $l_1 = 1/4$ m, $l_2 = 1/2$ m in $l_3 = 3/4$ m od leve podpore točkovno obremenjen s silami $F_1 = 3F_0$, $F_2 = 2F_0$ in $F_3 = F_0$. Vse sile delujejo navzdol.

- (a) Določi maksimalen upogibni momenta.
- (b) Za presek nosilca na skici ($k < 1$) določi središče in ploskovni moment drugega reda.
- (c) Določi dopustno obremenitev F_0 tako, da je natezna napetost v nosilcu manjša od $\sigma_0 = 120$ MPa.



Rešitve

1. (a) Izhodišče koordinatnega sistema postavimo v levo spodnje oglišče, koordinatne osi pa usmerimo v smeri stranic kvadra, x v smeri stranice z dolžino a , y in z pa v smeri z dolžino b in c . Primejalnišča sil so tako $A_1(a, 0, 0)$, $A_2(a, b, 0)$, $A_3(0, 0, c)$ in $A_4(0, 0, 0)$. Enotski vektorji \vec{e}_i v smeri sil \vec{F}_i so

$$\vec{e}_1 = \vec{i}, \quad \vec{e}_2 = \vec{j}, \quad \vec{e}_3 = \vec{k}, \quad \vec{e}_4 = \frac{a\vec{i} + b\vec{j} + c\vec{k}}{\sqrt{a^2 + b^2 + c^2}}.$$

Sile so $\vec{F}_i = F_i \vec{e}_i$, $i = 1, 2, 3, 4$. Potem je za dane podatke

$$\vec{F}_1 = F_0 \vec{i}, \quad \vec{F}_2 = F_0 \vec{j}, \quad \vec{F}_3 = 2F_0 \vec{k}, \quad \vec{F}_4 = F_0(2\vec{i} + \vec{j} + 2\vec{k}).$$

- (b) Rezultanta je

$$\vec{R} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 + \vec{F}_4 = F_0(3\vec{i} + 2\vec{j} + 4\vec{k})F_0.$$

Za izračun momenta po principu polznosti sil prijemališča sil \vec{F}_1 in \vec{F}_3 prestavimo v izhodišče $O(0, 0, 0)$. Potem je

$$\vec{N}(O) = O\vec{A}_2 \times \vec{F}_2 = 2F_0 m \vec{k}.$$

- (c) Invarianta sistema sil je $\vec{R} \cdot \vec{N} = 8F_0 m$.
(d) Ker invarianta ni enaka nič, sistem sil nima skupnega prijemališča. Os sistema dobimo po formuli

$$O\vec{P}_0 = \frac{\vec{R} \times \vec{N}}{\vec{R} \cdot \vec{R}} = \frac{2}{29}(2\vec{i} - 3\vec{j})m.$$

2. (a) Sila leve podpore je $\vec{A} = A(\vec{i} + \vec{j})/\sqrt{2}$, desne pa $\vec{B} = B_1\vec{i} + B_2\vec{j}$. Momentna enačba s polom v levi podpori se glasi

$$-2a \times 2F_0 - 4a \times F_0 + 8a \times B_2 = 0 \Rightarrow B_2 = F_0,$$

momentna enačba s polom v desni podpori pa je

$$-8a \times \frac{1}{\sqrt{2}}A + 6a \times 2F_0 + 4a \times F_0 = 0 \Rightarrow A = 2\sqrt{2}F_0.$$

Ravnovesna enačba sil v vodoravni smeri je

$$A \frac{1}{\sqrt{2}} + B_1 = 0 \Rightarrow B_1 = -2F_0.$$

- (b) Ker presečišče palic 6 in 7 ni obremenjeno, je $F_6 = F_7 = 0$. Nadalje iz ravnovesja sil v presečišču palic 4 in 5 sledi $F_4 = F_5 = F_0/\sqrt{2}$.
(c) Za izračun sil palic 1,2 in 3 lahko sedaj uporabimo prerezno metodo saj sta sili palic 4 in 5 znani. Zapišimo ravnovesne pogoje za desni del paličja. Ravnovesje momentov s polom v presečišču palice 1 in 2 je

$$a \times F_3 + 4a \times B_2 - a \times \frac{1}{2}F_0 = 0 \Rightarrow F_3 = -\frac{7}{2}F_0.$$

Ravnovesje momentov s polom v presečišču palice 2 in 3 je

$$-a \times F_1 - a \frac{3}{2}\sqrt{2} \times F_5 + a \times B_1 + 5a \times B_2 = 0 \Rightarrow F_1 = \frac{3}{2}F_0.$$

Iz ravnovesja sil v navpični smeri potem sledi

$$\frac{1}{\sqrt{2}}F_2 - \frac{1}{2}F_0 + B_2 = 0 \Rightarrow F_2 = -\frac{1}{\sqrt{2}}F_0.$$

3. (a) Koordinatno os x postavimo v smer stranice AB , y pa navpično navzgor. Normala na stranico AB je $\vec{n}_1 = -\vec{j}$. Potem je $\vec{t}_1 = \underline{\underline{t}}(-\vec{j})$. Tako dobimo enačbo

$$-\sigma_0 \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} t_{11} & t_{12} \\ t_{12} & t_{22} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \end{bmatrix}.$$

Od tod sledi $t_{12} = t_{22} = \sigma_0$. Določiti moramo še t_{11} .

Normala na stranico BC je $\vec{n}_2 = \frac{1}{\sqrt{2}}(\vec{i} - \vec{j})$. Potem je $\vec{t}_2 = \underline{\underline{t}} \cdot \vec{n}_2$ oziroma

$$\vec{t}_2 = \begin{bmatrix} t_{11} & \sigma_0 \\ \sigma_0 & \sigma_0 \end{bmatrix} \cdot \frac{1}{\sqrt{2}} \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix} = \frac{1}{\sqrt{2}} \begin{bmatrix} t_{11} - \sigma_0 \\ 0 \end{bmatrix}.$$

Tako dobimo enačbo

$$\frac{1}{\sqrt{2}} |t_{11} - \sigma_0| = 4\sigma_0.$$

Rešitvi sta $t_{11} = 5\sigma_0$ in $t_{11} = -3\sigma_0$.

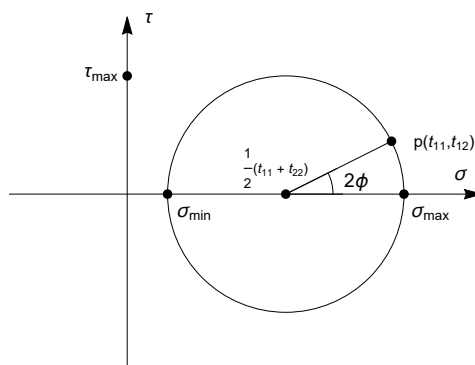
- (b) Pri pogoju $t_{11} > 0$ je

$$\underline{\underline{t}} = \sigma_0 \begin{bmatrix} 5 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}.$$

Središče Mohrove krožnice je pri $\sigma = 3\sigma_0$, polmer krožnice pa je

$$r = \frac{1}{2} \sqrt{(t_{11} - t_{22})^2 + 4t_{12}^2} \sigma_0 = \sqrt{5}\sigma_0.$$

Extremalni napetosti sta tako $\sigma_{max} = (3 + \sqrt{5})\sigma_0$ in $\sigma_{min} = (3 - \sqrt{5})\sigma_0$. Maksimalna strižna napetost je $\frac{1}{2}(\sigma_{max} - \sigma_{min}) = \sqrt{5}\sigma_0$.



Slika 1: Mohrova krožnica.

- (c) Enotski vektor v smeri diagonale AC je $\vec{e} = \frac{1}{\sqrt{5}}(2\vec{i} + \vec{j})$. Normala na AC je potem $\vec{n} = \frac{1}{\sqrt{5}}(\vec{i} - 2\vec{j})$. Vektor napetosti je

$$\vec{t} = \underline{\underline{t}} \cdot \vec{n} = \sigma_0 \begin{bmatrix} 5 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix} \cdot \frac{1}{\sqrt{5}} \begin{bmatrix} 1 \\ -2 \end{bmatrix} = \frac{\sigma_0}{\sqrt{5}} \begin{bmatrix} 3 \\ -1 \end{bmatrix}.$$

Normalna napetost je

$$t_n = \vec{t} \cdot \vec{n} = \sigma_0,$$

strižna pa je

$$t_s = \sqrt{|\vec{t}|^2 - t_n^2} = \sigma_0.$$

(d) Deformacijski tenzor dobimo s Hookovim zakonom

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

Pri danih podatkih je

$$\underline{\underline{\epsilon}} = \frac{\sigma_0}{180} \begin{bmatrix} 7 & 2 \\ 2 & -1 \end{bmatrix}.$$

4. (a) Prvo določimo silo podpor. Levo označimo z A , desno z B . Ravnesje momentov s polom v levi podpori nam da

$$-\frac{l}{4} \times 3F_0 - \frac{l}{2} \times 2F_0 - \frac{3l}{4} \times F_0 + lB = 0 \Rightarrow B = \frac{5}{2}F_0,$$

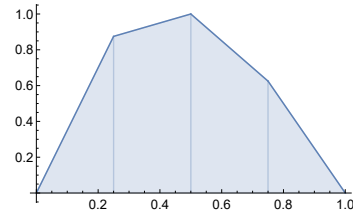
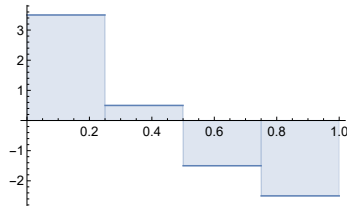
iz ravnesja momentov s polom v desni podpori pa sledi

$$\frac{3l}{4} \times 3F_0 + \frac{l}{2} \times 2F_0 + \frac{l}{4} \times F_0 - lA = 0 \Rightarrow A = \frac{7}{2}F_0.$$

Pravilnost računa potrdi ravnesje sil v vertikalni smeri $A + B - 6F = 0$.

Nosilec je točkovno obremenjen, prečna sila v levi podpori je enaka sili podpore, v točkah obremenitve pa ima skok enak obremenitvi. Tako velja $Q(x) = \frac{7}{2}F_0$ za $x \in [0, l/4)$, $Q(x) = \frac{1}{4}F_0$ za $x \in (l/4, l/2)$, $Q(x) = -\frac{3}{4}F_0$ za $x \in (l/2, 3l/4)$ in $Q(x) = -\frac{7}{4}F_0$ za $x \in (3l/4, l)$. Upogibni moment narašča odsekoma linearno, pri $x = l/4$ doseže vrednost $M = \frac{7}{8}lF_0$, pri $x = l/2$ je $M = \frac{7}{8}lF_0 + \frac{1}{8}lF_0 = lF_0$. Nato se upogibni moment prične manjšati. Maksimalni upogibni moment je potem

$$M_{max} = lF_0.$$



- (b) T presek je sestavljen iz dveh pravokotnikov. Spodnjega označimo z A_1 , zgornjega z A_2 . Očitno je

$$|A_1| = |A_2| = kab.$$

Masni središči pravokotnikov sta od spodnje stranice oddaljeni za $c_1 = \frac{1}{2}ka$ in $c_2 = a(k + \frac{1}{2})a$. Potem je masno središče preseka oddaljeno za

$$c = \frac{1}{A_1 + A_2} (c_1 A_1 + c_2 A_2) = \frac{1}{4} a(1 + 3k).$$

V središče postavimo sedaj koordinatni sistem z osjo z usmerjeno navpično navzdol. Ploskovni moment preseka je $I = I_1 + I_2$, kjer je

$$I_1 = (c - c_1)^2 A_1 + \frac{1}{12} b(ka)^3 \quad \text{in} \quad I_2 = (c - c_2)^2 A_2 + \frac{1}{12} kba^3.$$

Tako dobimo

$$I = \frac{5}{24} a^3 bk^3 + \frac{1}{4} a^3 bk^2 + \frac{5}{24} a^3 bk.$$

- (c) Osná napetost je enaka $\sigma = \frac{M}{I} z$. Veljati mora

$$\frac{M_{max}}{I} |z_{max}| \leq \sigma_{max}.$$

Določiti moramo še z_{max} . V ta namen izračunamo razdaljo središča do spodnjega in zgornjega roba preseka. Razdalja so spodnjega roba je $z_1 = c$, do zgornjega pa $z_2 = a(k + 1) - c = \frac{1}{4} a(3 + k)$. Pri pogoju $k < 1$ je $z_2 > z_1$. Tako dobimo pogoj

$$F_0 \leq \frac{4I\sigma_{max}}{(3 + k)la}.$$