

9. VAJA IZ TRDNOSTI (deformacijska energija, Castiglianov izrek)

NALOGA 1. Za Hookeov materialni model $\sigma = 2\mu\varepsilon + \lambda I_\varepsilon \mathbf{1}$, kjer sta μ in λ Laméjeva koeficienta, izpelji: (1) izraza za E in ν v odvisnosti od μ in λ , (2) inverzno formulo $\varepsilon = \varepsilon(\sigma)$, (3) zvezo med lastnimi vrednostmi tenzorjev σ in ε ter pokaži, da so pripadajoči lastni vektorji za σ in ε enaki, (4) zvezo med σ_m in ε_v , (5) konstitucijski zakon za deviator napetosti $\sigma' = \sigma'(\varepsilon)$, (6) v glavnem koordinatnem sistemu izraz za specifično deformacijsko energijo

$$W(\varepsilon) = \int_0^\varepsilon \sigma : d\varepsilon,$$

NALOGA 2. Pasivna zaščita pri prenosu vibracij na podporo je izdelana tako, da je tog okrogel nosilec premera $2r$ prilepljen na votlo valjasto gumo (izolator) zunanjega premera $2R$, višine a in strižnega modula G . Izračunaj deformacijsko energijo, ki jo sila P , povzroči v votli valjasti gumi.

Podatki: a, r, R, G, P

REŠITEV. $D = \frac{P^2}{4\pi a G} \log \frac{R}{r}$

NALOGA 3. Za prikazani ravninski okvir izračunaj deformacijsko energijo D zaradi obremenitve s silo P in momentom M . S Castiglianovim izrekom izračunaj tudi navpični pomik in zasuk ter koeficiente $f_{ij}(T)$ ($i, j = 1, 2$) podajnostne matrike,

$$\begin{bmatrix} u_X \\ \varphi_Y \end{bmatrix}_T = \begin{bmatrix} f_{11} & f_{12} \\ f_{21} & f_{22} \end{bmatrix}_T \begin{bmatrix} P \\ M \end{bmatrix},$$

v točki T . Upoštevaj vpliv osnih sil na deformiranje.

Podatki: $a, P, M, E, a^2 A_x = \alpha I_{yy}$

REŠITEV. $D^* = \frac{1}{12EI_{yy}} \left(\frac{123+20\alpha}{4\alpha} a^3 P^2 - \frac{51+24\alpha}{2\alpha} a^2 PM + \frac{27+36\alpha}{4\alpha} a M^2 \right)$

NALOGA 4. Za prikazani ravninski okvir izračunaj deformacijsko energijo D zaradi obremenitve s silama H in V . S Castiglianovim izrekom izračunaj tudi pomik na mestu in v smeri sile V ter koeficiente $f_{ij}(T)$ ($i, j = 1, 2$) podajnostne matrike,

$$\begin{bmatrix} u_X \\ u_Z \end{bmatrix}_T = \begin{bmatrix} f_{11} & f_{12} \\ f_{21} & f_{22} \end{bmatrix}_T \begin{bmatrix} H \\ V \end{bmatrix},$$

v točki T . Osne in prečne sile v nosilcu zanemari.

Podatki: $a, H, V, E, \sqrt{2}a^2 A_p = 3I_{yy}$

REŠITEV. $D^* = \frac{a^3 \sqrt{2}}{12EI_{yy}} (4H^2 \sqrt{2} + 5H^2 + 10HV + 5V^2)$

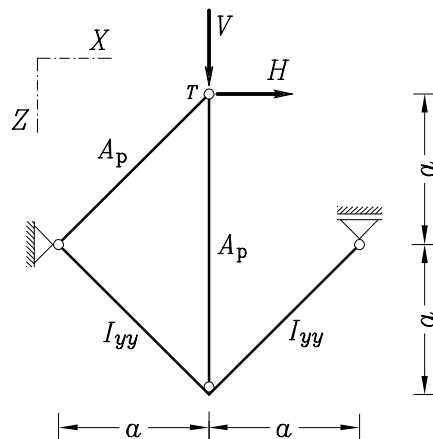
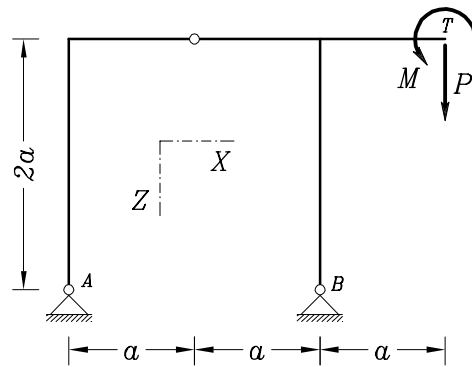
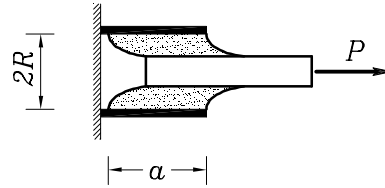
kjer je $\sigma : d\varepsilon = \sigma_{ij} d\varepsilon_{ij}$, ter izraz za $W = W(\sigma)$. Pokaži, da veljata izraza

$$W_{\text{vol}} = \frac{1}{2} \sigma_m \varepsilon_v, \quad W_{\text{dev}} = \frac{3}{4\mu} \tau_{\text{oct}}^2,$$

kjer je W_{vol} specifična deformacijska energija pri spremembi prostornine, W_{dev} pa specifična deformacijska energija pri preoblikovanju. Velja $W = W_{\text{vol}} + W_{\text{dev}}$. Izračunaj maksimalno preoblikovalno energijo W_{dev} za duktilne materiale.

Podatki: $\sigma(\varepsilon) = 2\mu\varepsilon + \lambda I_\varepsilon \mathbf{1}$

REŠITEV. $2\sigma_Y^2 = 3\sigma' : \sigma' = 9\tau_{\text{oct}}^2$



NALOGA 5. (Bettijev, Maxwellov in Castiglianov izrek) Za splošen ravninski okvir izpelji Bettijev izrek. Iz Bettijevega izreka nato izpelji še Maxwellov in Castiglianov izrek.

REŠITEV. Bettijev izrek:

$$\int_{\bar{c}} (\bar{\mathcal{P}} \cdot \mathbf{u} + \bar{\mathcal{M}} \cdot \varphi) dx = \int_c (\mathcal{P} \cdot \bar{\mathbf{u}} + \mathcal{M} \cdot \bar{\varphi}) dx$$

NALOGA 6. Nosilec AB konstantnega prečnega prereza in elastičnega modula E je v točki B obremenjen s silo F , ki učinkuje pod kot α , kot kaže slika. Določi kot α tako, da sta sila F in vektor pomika v točki B na isti (glavni) smernici. Kolikšna je pripadajoča deformacijska energija?

Podatki: a, EI_{yy}, F

REŠITEV. $\alpha = \frac{\pi}{8} + \frac{k\pi}{2}$ ($k \in \mathbb{Z}$), $D^* = \frac{5-(-1)^k 3\sqrt{2}}{12EI_{yy}} a^3 F^2$

NALOGA 7. Za prikazani ravninski okvir izračunaj s Castiglianovim izrekom reakcije in nariši diagrame notranjih sil ter pomik na mestu in v smeri sile P . Izračunaj pripadajočo deformacijsko energijo okvira. Pri kateri kombinaciji obtežbe q in sile P v nosilcu CD ni osnih sil?

Podatki: $a, P, q, EI_{yy}, \alpha = \frac{\pi}{4}$

REŠITEV. $u_P = 18.974 \frac{P-3aq}{EI_{yy}} a^3$, $D^* = 18.974 \frac{a^3 P^2}{EI_{yy}} - 113.847 \frac{a^4 qP}{EI_{yy}} + 203.170 \frac{a^5 q^2}{EI_{yy}}$, $qa = \frac{25}{195+32\sqrt{2}} P$

NALOGA 8. Z Maxwellovim izrekom izračunaj vplivnici za reakcijo in upogibni moment v točki B za prikazani kontinuirni nosilec.

Podatki: a, EI_{yy}

REŠITEV. $s = \frac{\xi}{2a}$, $\xi \in [0, 3a]$

$$\eta_{B_Z}(s) = -2s + s^3 - 3(s-1)^3 H(s-1)$$

$$\eta_{M_Y^B}(s) = -2a \left(\frac{s-s^3}{3} - (2-4s+3s^2-s^3) H(s-1) \right)$$

NALOGA 9. (Mehanika loma) V eksperimentalni mehaniki sprejemljivost tankega sloja s togo podlago merijo tako, da kontrolirano razpoko dolžine a povečujejo (i) s predpisano silo P ali (ii) s predpisanim pomikom v točki C , kjer je f podajnost vzmeti. Izračunaj lomno silo na enoto širine sloja, ki je potrebna, da se razpoka podaljša za Δa . Kako hitro se pri tem sprosti potencialna energija? Analiziraj limitna primera $f \rightarrow 0$ in $f \rightarrow \infty$.

Podatki: a, P, f, EI_{yy}

REŠITEV. $\mathcal{G} = -\frac{\partial \Pi}{\partial a} = \frac{3}{2a} w_B P$ (angl. the energy release rate ali the crack extension force)

NALOGA 10. (Energijski zakon) Klada mase m pade iz višine h na vzmet togosti k , ki je pritrjena na visečo gredo dolžine a , premera d in elastičnega modula E . Ob predpostavki elastičnega trka določi napetost in raztezek grede ter faktor trka.

Podatki: $a = 2$ m, $d = 15$ mm, $h = 15$ cm, $m = 20$ kg, $k = 10$ kN/cm, $E = 21\,000$ kN/cm²

REŠITEV. $\sigma = 4.38$ kN/cm², $f = 38.8$

