

alebo

$$E = \frac{3}{4} \frac{l^2}{av^3} \cdot \frac{F}{\alpha}$$

príčom uhol α môžeme presne zmerať pomocou zrkadlovej metódy.

5.6. Pevnosť v ohybe. Podľa vzorca (5.5.2) na ohnutie tyče, pri ktorom polomer zakrivenia neutrálneho vlákna tyče je r , potrebný ohybový moment

$$D = \frac{E}{r} J. \text{ Polomer krivosti } r \text{ v tomto vzorci môžeme vyjadriť pomocou vzorca}$$

(5.5.1), $r = E \frac{z}{\sigma}$, takže je aj

$$D = \frac{\sigma}{z} J \quad (1)$$

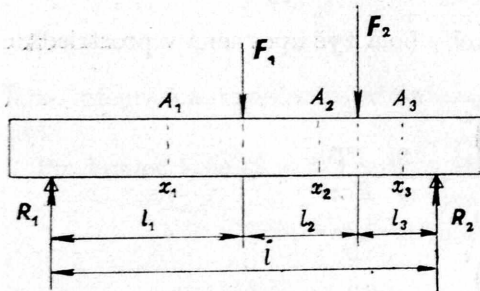
kde J je plošný moment zotrvačnosti rezu vzhľadom na ohybovú os a σ normálové napätie v mieste vo vzdialenosti z od neutrálneho vlákna. Toto napätie,

$$\sigma = z \frac{D}{J} \quad (2)$$

je teda najväčšie najďalej od ohybovej osi a nesmie prekročiť hranicu pevnosti materiálu σ_m , alebo — ak žiadaný koeficient bezpečnosti je k — hodnotu

$$\frac{\sigma_m}{k}.$$

Úloha 1. Hranol so štvorcovým prierezom je namáhaný podľa obr. 5.15. Aké veľké majú byť priečne rozmery hranola, keď hranica pevnosti materiálu v tahu je $\sigma_m = 2500 \text{ kp cm}^{-2}$ a žiadaný koeficient bezpečnosti $k = 5$?



Obr. 5.15

Riešenie: Vyšetříme najprv namáhania hranola v priečných rezoch medzi jednotlivými vonkajšími silami. Vzhľadom na každý rez a sily pôsobiace vľavo od tohto rezu a sily pôsobiace vpravo sú vo vzájomnej rovnováhe. Preto namáhanie hranola v jeho ľubovoľnom reze nájdeme, ak napríklad všetky sily pôsobiace vpravo od tohto rezu preložíme do tohto rezu a pridáme príslušné dvojice. Podľa toho v reze A_1 účinkuje priečna sila,

ktorá hranol namáha šmykom, $S_1 = R_2 - F_1 - F_2 = -R_1$, keďže súčet všetkých síl sa rovná nule, a dvojica s momentom $D_1 = (l_1 + l_2 + l_3 - x_1) R_2 - (l_1 + l_2 - x_1) F_2 - (l_1 - x_1) F_1$; v reze A_2 priečna sila $S_2 = R_2 - F_2$ a dvojica s momentom $D_2 = (l_1 + l_2 + l_3 - x_2) R_2 - (l_1 + l_2 - x_2) F_2$; v reze A_3 priečna sila $S_3 = R_2$ a dvojica

s momentom $D_3 = (l_1 + l_2 + l_3 - x_3) R_2$. Miesta, kde momenty D_1 , D_2 a D_3 sú absolútne najväčšie, dostaneme z rovníc

$$\frac{dD_1}{dx_1} = 0, \quad \frac{dD_2}{dx_2} = 0 \quad \text{a} \quad \frac{dD_3}{dx_3} = 0, \quad \text{t. j. z rovníc}$$

$$\frac{dD_1}{dx_1} = R_1 = -S_1, \quad \frac{dD_2}{dx_2} = -R_2 + F_2 = -S_2, \quad \frac{dD_3}{dx_3} = -R_2 = -S_3$$

Podľa týchto rovníc ohybový moment D , ktorý v našom prípade je zrejme všade kladný, je najväčší v mieste, kde sa pričná sila rovná nule, alebo v mieste, kde mení znamienko. Aby sme mohli určiť toto miesto, musíme poznať sily F_1 a F_2 . Zvoľme $F_1 = 200$ kp, $F_2 = 300$ kp a okrem toho nech je $l_1 = 50$ cm, $l_2 = 30$ cm, $l_3 = 20$ cm. Reakciu R_2 nájdeme z momentovej podmienky $l_1 F_1 + (l_1 + l_2) F_2 = (l_1 + l_2 + l_3) R_2$, podľa ktorej

$$R_2 = \frac{l_1 F_1 + (l_1 + l_2) F_2}{l_1 + l_2 + l_3} = \frac{10\,000 + 24\,000}{100} \text{ kp} = 340 \text{ kp}$$

takže $R_1 = F_1 + F_2 - R_2 = 160$ kp. Pričné sily sú potom $S_1 = -R_1 = -160$ kp, $S_2 = R_2 - F_2 = 40$ kp, $S_3 = 340$ kp. Podľa týchto výsledkov pričná sila mení svoje znamienko v mieste $x = l_1$. Ohybový moment je teda najväčší v reze, kde účinkuje sila F_1 , a je $D_m = (l_2 + l_3) R_2 - l_2 F_2 = (0,5 \cdot 340 - 0,3 \cdot 300)$ kpm = 80 kpm. Podľa vzorca (2) tento moment vyvoláva v pričnom reze hranola napätie

$$\sigma = z \frac{D_m}{J}$$

Nech a je strana štvorcového prierezu hranola. Napätie σ je potom najväčšie pre $z = \frac{a}{2}$ a nesmie prekročiť hodnotu $\frac{\sigma_m}{k}$. Táto podmienka poskytuje pre výpočet strany štvorca rovnicu

$$\frac{\sigma_m}{k} = \frac{a}{2} \frac{D_m}{J} = \frac{6D_m}{a^3}$$

lebo plošný moment zotrvačnosti štvorca vzhľadom na os súmernosti jeho strán je $J = \frac{1}{12} a^4$. Hľadaná strana štvorcového prierezu hranola je teda

$$a = \sqrt[3]{\frac{30D_m}{\sigma_m}} = \sqrt[3]{\frac{30 \cdot 8\,000 \text{ kpcm}}{2\,500 \text{ kpcm}^{-2}}} = 4,6 \text{ cm}$$

5.7. Pevnosť v krútení. Podľa vzorca (5.4.1) dvojica síl s momentom D pootočí základňu válcia s kruhovým prierezom vzhľadom na jeho druhú základňu o uhol

$$\varphi = \frac{2lD}{\pi G r^4} \quad (1)$$

V pričnom reze valca vznikne tým tangenciálne napätie

$$\tau = G\gamma = G \frac{\varphi}{l} x = \frac{2D}{\pi r^4} x \quad (2)$$