

PaP – blok č.3: 27.03.2020 (Externé štúdium)

Jednoduché krútenie, staticky určité úlohy: B1-B6

Poskytujem Vám podklady k výpočtu staticky určitých úloh pri jednoduchom krútení a príkladov B1-B6. V učebnici pozrite kapitolu 4.2 alebo nasledujúce príklady, ktoré sú z kapitoly 4.2, ale tu som pridala rozsiahlejší komentár.

Držte sa!

doc. Ing. Z. Murčinková, PhD.

27.03.2020.

4.2 Postup pri výpočte staticky určitých konštrukcií namáhaných jednoduchým krútením

Pri staticky určitých úlohách pri jednoduchom krútení zachováваме nasledujúci postup:

1. Podľa počtu nespojitosti prierezu a zaťaženia hriadeľa si zvolíme príslušný počet myslených rezov.
2. Do myslených rezov vložíme výslednice vnútorných síl, t.j. krútiace momenty $T(x_i)$ v kladnom smere podľa znamienkovej dohody.
3. Zo statických podmienok rovnováhy odrezanej časti hriadeľa určíme krútiace momenty $T(x_i)$ v jednotlivých myslených rezoch.
4. Vypočítame šmykové napätia $\tau(x_i)$ v krajných vláknach prierezu (na povrchu hriadeľa) v príslušných rezoch.

$$\tau_{\max} = \frac{T}{I_p} r = \frac{T}{W_p}$$

kde T je krútiaci moment (vnútorná sila), N.m, I_p je polárny kvadratický moment, m^4 , r je polomer hriadeľa, m, W_p je modul prierezu v krútení, m^3 .

5. Vypočítame uhly pootočenia $\varphi(x_i)$ jednotlivých prierezov.

Ak $\frac{T}{G.I_p} = \text{konšt.}$, potom uhly pootočenia počítame podľa:

$$\varphi = \frac{T.l}{G.I_p}$$

Ak $\frac{T}{G.I_p} \neq \text{konšt.}$ (napr. na úsekoch so spojitým krútiacim momentom, pri kužeľových

hriadeľoch), potom uhly pootočenia počítame podľa:

$$\varphi = \int_{(i)} \frac{T}{G.I_p} dx$$

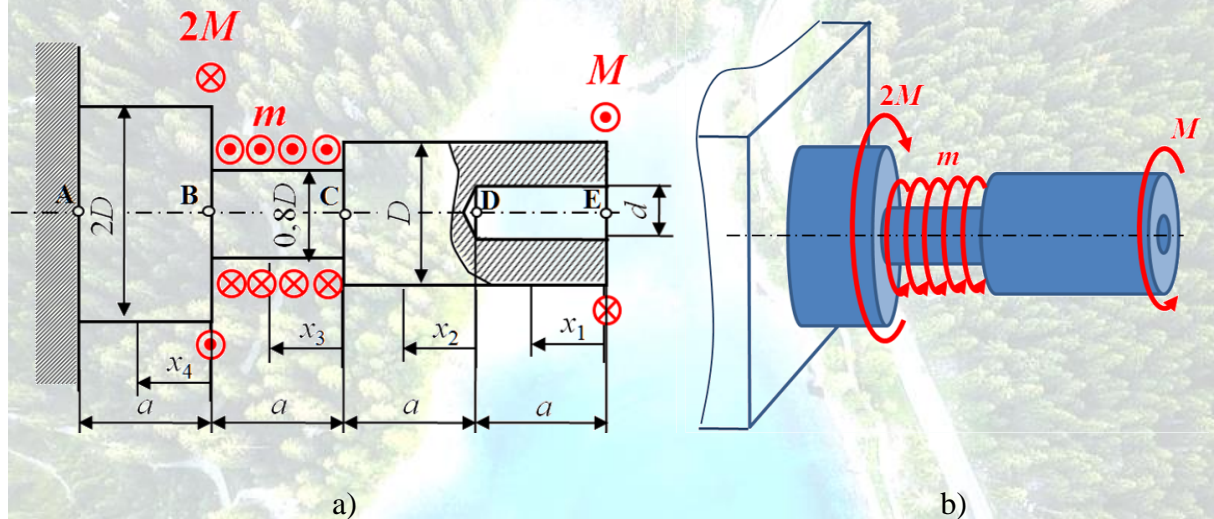
- kde l je dĺžka hriadeľa, resp. dĺžka rezu, m , G je modul pružnosti v šmyku, Pa.
6. Vykreslíme priebehy „ T “, „ τ “ a „ φ “ po celej dĺžke hriadeľa.

Príklad 4.1

Pre staticky určitý hriadeľ kruhového a medzikruhového prierezu s danými priermi D , d zaťažený krútiacim momentom M , spojitým krútiacim momentom m podľa obr. 4.5. Určte priebeh krútiacich momentov „ T “, šmykových napätí v krajných vláknoch prierezov „ τ “ a uhlov pootočenia jednotlivých prierezov „ φ “. Daný je dĺžkový rozmer a a modul pružnosti v šmyku G .

D: $M=2\text{kNm}$, $m=600\text{Nm}\cdot\text{m}^{-1}$, $a=800\text{mm}$, $D=70\text{mm}$, $d=30\text{mm}$, $G=8\cdot 10^4\text{MPa}$

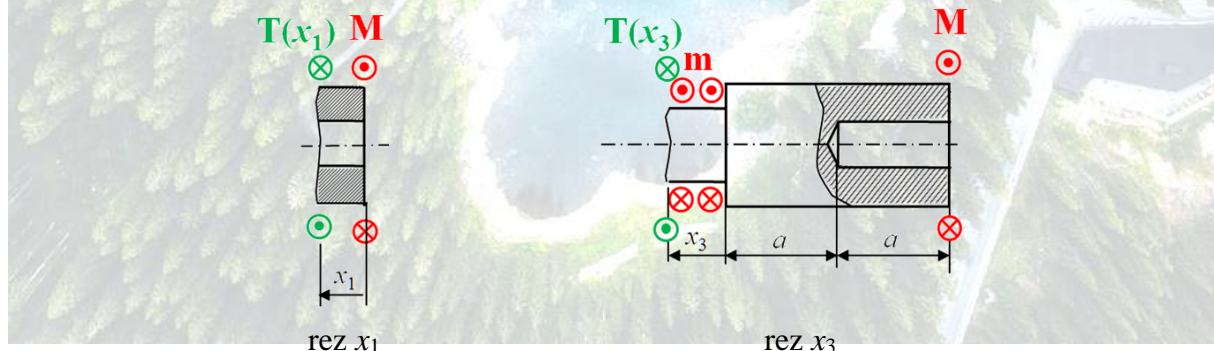
H: „ T “, „ τ “, „ φ “



Obr. 4.5

Na obr. 4.5a je hriadeľ zaťažený krútiacimi momentami zobrazený v rovine, na obr.4.5b je axonometrické zobrazenie. Zobrazenie \odot predstavuje „začiatok“ šípky, bodka – špic šípky, zobrazenie \otimes predstavuje „koniec“ šípky.

Metódou myšleného rezu určíme vnútorné krútiace momenty na jednotlivých úsekoch. Obr. 4.6 znázorňuje rez x_1 a x_3 . $T(x_1)$ a $T(x_3)$ sú kladne orientované vnútorné krútiace momenty pri rezoch sprava. Rez x_2 sme urobili len kvôli zmene pričného prierezu (bez diery), veľkosť krútiaceho momentu v reze x_2 je rovnaká ako v reze x_1 .



Obr. 4.6

Podmienky rovnováhy pre krútiace momenty T v myšlenými rezmi oddelených častiach hriadeľa:

$$T(x_1) = M = 2 \text{ kNm}$$

$$T(x_1) = T(x_2) = M = 2 \text{ kNm}$$

$$T(x_3) = M + m \cdot x_3$$

$$T(x_3 = 0) = M = 2 \text{ kNm}$$

$$T(x_3 = a) = M + m \cdot a = 2 \text{ kNm} + 0,6 \text{ kNm} \cdot 0,8 \text{ m} = 2,48 \text{ kNm}$$

$$T(x_4) = M + m \cdot a - 2M = -M + m \cdot a = -2 \text{ kNm} + 0,6 \text{ kNm} \cdot 0,8 \text{ m} = -1,52 \text{ kNm}$$

m je spojité krútiaci moment, teda krútiaci moment pôsobiaci na určitej dĺžke. m musíme vynásobiť jeho dĺžkou, a to buď m krát x alebo m krát jeho celková dĺžka (tu a), podľa umiestnenia rezu.

Aby sme mohli vypočítať šmykové napätia τ a zároveň uhly pootočenia φ , potrebujeme vypočítať polárne kvadratické momenty I_p , ktoré sú vo vzťahoch pre τ aj φ .

V reze x_1 je diera, ide o medzikruhový prierez, preto použijeme vzťah:

$$I_{p1} = \frac{\pi \cdot (D^4 - d^4)}{32} = \frac{\pi \cdot (0,07^4 - 0,03^4) \text{ m}^4}{32} = 22,77 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4$$

V rezoch x_2, x_3, x_4 má hriadeľ kruhový prierez, preto použijeme vzťah:

$$I_{p2} = \frac{\pi \cdot D^4}{32} = \frac{\pi \cdot 0,07^4 \text{ m}^4}{32} = 23,57 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4$$

$$I_{p3} = \frac{\pi \cdot (0,8D)^4}{32} = \frac{\pi \cdot (0,8 \cdot 0,07)^4 \text{ m}^4}{32} = 9,65 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4$$

$$I_{p4} = \frac{\pi \cdot (2D)^4}{32} = \frac{\pi \cdot (2 \cdot 0,07)^4 \text{ m}^4}{32} = 377,14 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4$$

Výpočet šmykových napätí v krajných vláknach (maximálnych šmykových napätí – pozri teóriu, a to priebeh šmykového napätia v priečnom reze – maximálne šmykové napätia sú v krajných vláknach prierezu, t.j. na povrchu hriadeľa):

$$\tau(x_1) = \frac{T(x_1)}{I_{p1}} \cdot \frac{D}{2} = \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{22,77 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} \cdot \frac{0,07 \text{ m}}{2} = 30\,742\,205 \text{ Pa} = +30,7 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_2) = \frac{T(x_2)}{I_{p2}} \cdot \frac{D}{2} = \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{23,57 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} \cdot \frac{0,07 \text{ m}}{2} = +29,7 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_3 = 0) = \frac{T(x_3 = 0)}{I_{p3}} \cdot \frac{0,8D}{2} = \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{9,65 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} \cdot \frac{0,8 \cdot 0,07 \text{ m}}{2} = +58 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_3 = a) = \frac{T(x_3 = a)}{I_{p3}} \cdot \frac{0,8D}{2} = \frac{2,48 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{9,65 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} \cdot \frac{0,8 \cdot 0,07 \text{ m}}{2} = +72 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_4) = \frac{T(x_4)}{I_{p4}} \cdot D = \frac{-1,52 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{377,14 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} \cdot 0,07 \text{ m} = -2,8 \text{ MPa}$$

Výpočet uhlov pootočenia:

$\varphi_A = 0$ (prierez prechádzajúci bodom A je votknutý)

$$\varphi_B = \varphi_A + \varphi_{AB} = \varphi_A + \frac{T(x_4)a}{G.I_{P4}} = 0 - \frac{1,52 \cdot 10^3 \text{ Nm} \cdot 0,8 \text{ m}}{8 \cdot 10^{10} \text{ Pa} \cdot 3,7714 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} = -0,4 \cdot 10^{-3} \text{ rad} = -0,023^\circ$$

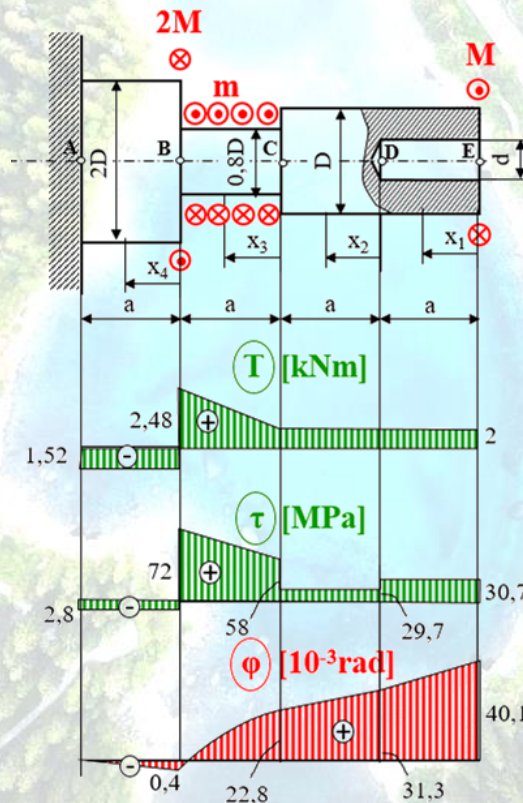
Keďže na úseku x_3 je spojitý krútiaci moment, $T(x_3)$ nie je konštantné po dĺžke rezu, potom:

$$\begin{aligned} \varphi_C &= \varphi_B + \varphi_{BC} = \varphi_B + \int_0^a \frac{T(x_3)}{G.I_{P3}} dx_3 = \varphi_B + \frac{1}{G.I_{P3}} \int_0^a (M + m \cdot x_3) dx_3 = \varphi_B + \frac{1}{G.I_{P3}} \left(Ma + \frac{ma^2}{2} \right) = \\ &= -0,4 \cdot 10^{-3} \text{ rad} + \frac{0,8 \text{ m}}{8 \cdot 10^{10} \text{ Pa} \cdot 9,65 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} \left(2 \cdot 10^3 \text{ Nm} + \frac{600 \text{ Nm} \cdot \text{m}^{-1} \cdot 0,8 \text{ m}}{2} \right) = +22,8 \cdot 10^{-3} \text{ rad} = +1,302^\circ \end{aligned}$$

$$\varphi_D = \varphi_C + \varphi_{CD} = \varphi_C + \frac{T(x_2)a}{G.I_{P2}} = 22,8 \cdot 10^{-3} \text{ rad} + \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm} \cdot 0,8 \text{ m}}{8 \cdot 10^{10} \text{ Pa} \cdot 23,57 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} = 31,28 \cdot 10^{-3} \text{ rad} = +1,792^\circ$$

$$\varphi_E = \varphi_D + \varphi_{DE} = \varphi_D + \frac{T(x_1)a}{G.I_{P1}} = 31,28 \cdot 10^{-3} \text{ rad} + \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm} \cdot 0,8 \text{ m}}{8 \cdot 10^{10} \text{ Pa} \cdot 22,77 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4} = 40,06 \cdot 10^{-3} \text{ rad} = +2,295^\circ$$

Vypočítané výsledky sú graficky zobrazené na obr. 4.7. Na úseku so spojitým krútiacim momentom m musí byť „šikmá čiara“ v priebehoch „ T “ a „ τ “, priebeh „ φ “ je kvadratický.



Obr. 4.7

Poznámka 1: Ak porovnáme šmykové napätia $\tau(x_1)$ a $\tau(x_2)$, teda úsek s dierou a bez diery, potom možno povedať, že pomer plochy A_d s priemerom d a plochy A_D s priemerom D je $A_d/A_D = 0,184$, pomer $d/D = 0,429$, ale čo je dôležité, že pomer napätí $\tau(x_1)/\tau(x_2) = 0,967$. Úsek x_1 a x_2 majú rovnakú dĺžku, teda hmotnosť úseku x_1 je až o 18,4% menšia, pričom šmykové napätie $\tau(x_1)$ je len o 3,3% menšie ako $\tau(x_2)$.

Poznámka 2: Ak by sme mali vypočítať len šmykové napätia (bez uhlov pootočenia), potom je jednoduchšie vypočítať maximálne šmykové napätia v jednotlivých rezoch pomocou modulu prierezu v krútení W_p :

V reze x_1 je diera, ide o medzikruhový prierez, preto použijeme vzťah pre modul prierezu v krútení:

$$W_{p1} = \frac{\pi \cdot (D^4 - d^4)}{16D} = \frac{\pi \cdot (0,07^4 - 0,03^4) \text{ m}^4}{16 \cdot 0,07 \text{ m}} = 6,507 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3$$

V rezoch x_2, x_3, x_4 má hriadeľ kruhový prierez, preto použijeme vzťah pre modul prierezu v krútení:

$$W_{p2} = \frac{\pi \cdot D^3}{16} = \frac{\pi \cdot 0,07^3 \text{ m}^3}{16} = 6,735 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3$$

$$W_{p3} = \frac{\pi \cdot (0,8D)^3}{16} = \frac{\pi \cdot (0,8 \cdot 0,07)^3 \text{ m}^3}{16} = 3,448 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3$$

$$W_{p4} = \frac{\pi \cdot (2D)^3}{16} = \frac{\pi \cdot (2 \cdot 0,07)^3 \text{ m}^3}{16} = 53,878 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3$$

Potom výpočet šmykových napätí v krajných vláknach:

$$\tau(x_1) = \frac{T(x_1)}{W_{p1}} = \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{6,507 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3} = +30,7 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_2) = \frac{T(x_2)}{W_{p2}} = \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{6,735 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3} = +29,7 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_3 = 0) = \frac{T(x_3 = 0)}{W_{p3}} = \frac{2 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{3,448 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3} = +58 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_3 = a) = \frac{T(x_3 = a)}{W_{p3}} = \frac{2,48 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{3,448 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3} = +72 \text{ MPa}$$

$$\tau(x_4) = \frac{T(x_4)}{W_{p4}} = \frac{-1,52 \cdot 10^3 \text{ Nm}}{53,878 \cdot 10^{-5} \text{ m}^3} = -2,8 \text{ MPa}$$

Poznámka 3: Ak by sme dosadzovali výpočet modulov prierezu v krútení W_p v milimetroch, napríklad:

$$W_{p2} = \frac{\pi \cdot D^3}{16} = \frac{\pi \cdot 70^3 \text{ mm}^3}{16} = 67348 \text{ mm}^3$$

Potom výsledok dostávame priamo v mega-pascaloch:

$$\tau(x_2) = \frac{T(x_2)}{W_{p2}} = \frac{2 \cdot 10^6 \text{ N mm}}{67348 \text{ mm}^3} = +29,7 \text{ MPa}$$

Príklad 4.2

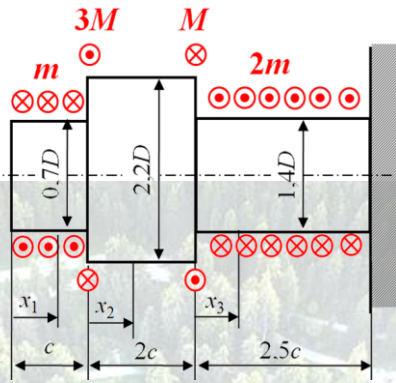
Pre staticky určitý hriadeľ kruhového prierezu s daným priemerom D , dĺžkovým rozmerom c , zaťažený krútiacimi momentmi M a spojitými krútiacimi momentmi m podľa obr. 4.8 určte priebeh krútiacich momentov „ T “ a vypočítajte šmykové napätie v krajnom vlákne vo votknutí.

D: $M=2\text{kNm}$, $m=1\text{kNm}\cdot\text{m}^{-1}$, $c=1\text{m}$, $D=90\text{mm}$

H: „ T “, τ_{\max} ^{votknutie}

$T(x_i) \odot$

Kladná orientácia
 $T(x_i)$ pri reze zľava:



Obr. 4.8

Výpočet krútiacich momentov:

$$T(x_1) = m \cdot x_1$$

$$T(x_1 = 0) = 0$$

$$T(x_1 = c) = m \cdot c = 1 \text{ kNm} \cdot \text{m}^{-1} \cdot 1 \text{ m} = 1 \text{ kNm}$$

$$T(x_2) = m \cdot c - 3 \cdot M = 1 \text{ kNm} \cdot \text{m}^{-1} \cdot 1 \text{ m} - 3 \cdot 2 \text{ kNm} = -5 \text{ kNm}$$

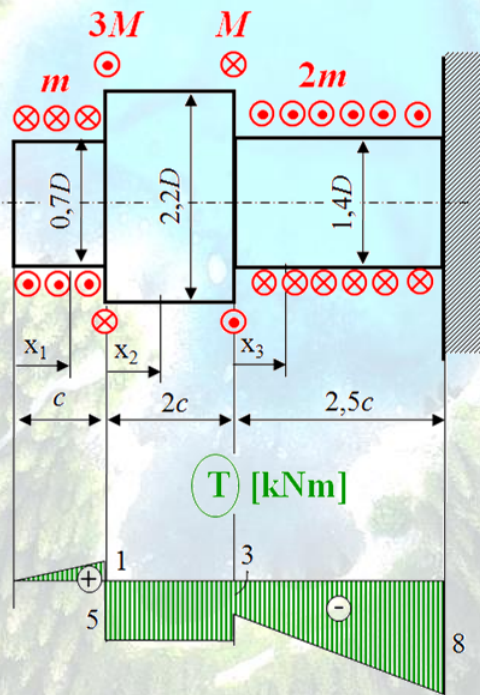
$$T(x_3) = m \cdot c - 3 \cdot M + M - 2 \cdot m \cdot x_3 = m \cdot c - 2 \cdot M - 2 \cdot m \cdot x_3$$

$$T(x_3 = 0) = m \cdot c - 2 \cdot M = 1 \text{ kNm} \cdot \text{m}^{-1} \cdot 1 \text{ m} - 2 \cdot 2 \text{ kNm} = -3 \text{ kNm}$$

$$T(x_3 = 2,5c) = m \cdot c - 2 \cdot M - 2 \cdot m \cdot 2,5c = m \cdot c - 2 \cdot M - 5 \cdot m \cdot c = -4 \cdot m \cdot c - 2 \cdot M =$$

$$= -4 \cdot 1 \text{ kNm} \cdot \text{m}^{-1} \cdot 1 \text{ m} - 2 \cdot 2 \text{ kNm} = -8 \text{ kNm}$$

Priebeh krútiacich momentov T je vykreslený na obr. 4.9.



Obr. 4.9

Modul prierezu v krútení:

$$W_p = \frac{\pi \cdot d^3}{16} = \frac{\pi \cdot (1,4D)^3}{16} = \frac{\pi \cdot (1,4 \cdot 90 \text{ mm})^3}{16} = 392 \, 773 \text{ mm}^3$$

Šmykové napätie v krajnom vlákne vo votknutí:

$$\tau_{\max}^{\text{votknutie}} = \frac{T^{\text{votknutie}}}{W_p} = \frac{T(x_3 = 2,5c)}{W_p} = -\frac{8 \cdot 10^6 \text{ Nmm}}{392\,773 \text{ mm}^3} = -20,4 \text{ MPa}$$

