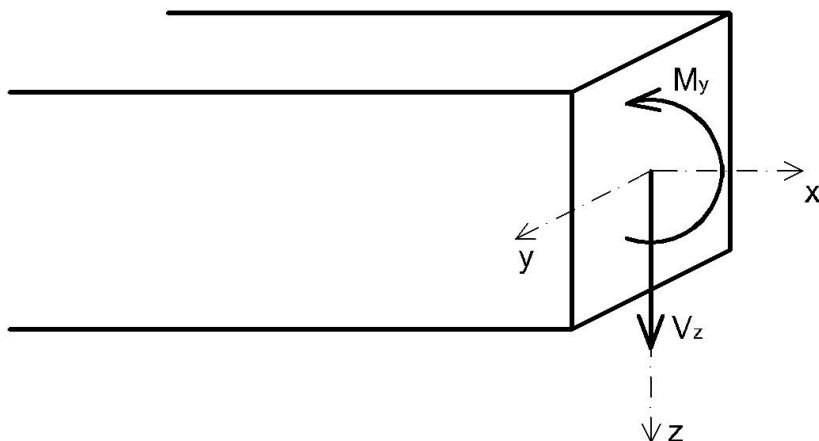


## Příklad 4 – Ohýbaný nosník - napětí

### Teorie

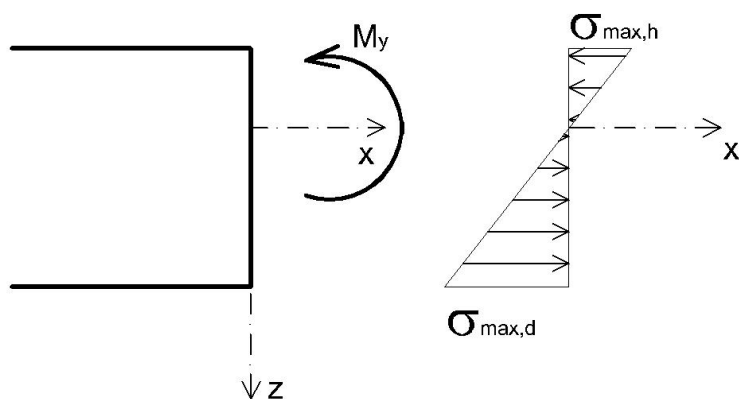
#### Prostý ohyb, rovinný ohyb

Při prostém ohybu je průřez namáhán ohybovým momentem otáčejícím kolem jedné z hlavních os setrvačnosti průřezu, obvykle osy  $y$ . Moment se značí  $M_y$  nebo jenom  $M$ . Běžněji je možné se setkat s ohybovým momentem v kombinaci s posouvající silou ve směru druhé z hlavních os setrvačnosti, označovanou  $V_z$  nebo jenom  $V$ . V tomto případě hovoříme o rovinném ohybu.



#### Normálové napětí

Ohybový moment způsobuje normálové deformace průřezu  $\epsilon_x$  a normálové napětí  $\sigma_x$ . Na základě Bernoulli-Navierovy hypotézy o zachování rovinnosti průřezů po deformaci, se předpokládá lineární rozložení těchto veličin po výšce průřezu.



Průběh napětí po průřezu v závislosti na souřadnici  $z$  je dán rovnicí

$$\sigma_x = \frac{M_y z}{I_y},$$

kde

$I_y$  je moment setrvačnosti průřezu

$z$  je  $z$ -ová souřadnice bodu v průřezu

$M_y$  je ohybový moment

### Extrémní normálová napětí

Souřadnice  $z$  je v čitateli vzorce pro normálové napětí, největší moment je pro největší hodnotu  $z$ , tedy v krajních vláknech. Moment setrvačnosti  $I_y$  je obvykle konstantní pro celý nosník, maximální souřadnice  $z$  je obvykle konstantní pro celý nosník. Moment  $M_y$  je proměnný po délce nosníku. Protože je v čitateli, extrém normálového napětí, bude v místě největšího ohybového momentu.

Pokud se nerozlišuje o jaký extrém se má jednat (tah, tlak) vznikne tento extrém ve vzdálenějších vláknech od těžiště a v místě největšího ohybového momentu v absolutní hodnotě.

Pokud se hledá například největší tahová napětí a průřez je nesymetrický, je třeba srovnat napětí v horních vláknech v místě největšího záporného momentu s napětím v dolních krajních vláknech v místě největšího kladného momentu. Obdobnou úvahu je třeba provést pro největší tlaková napětí.

### Smyková napětí v masivním průřezu

U masivních průřezů se obvykle zabýváme jenom napětím ve směru posouvající síly, tedy napětím  $\tau_{xz}$ . Ve směru kolmém předpokládáme konstantní rozdělení tohoto napětí.

Velikost smykového napětí se určí ze vztahu

$$\tau_{xz} = \frac{V_z \bar{S}_y}{I_y b},$$

kde

$V_z$  je posouvající síla

$\bar{S}_y$  je statický moment plochy dolní části průřezu odříznuté myšleným řezem

$I_y$  je moment setrvačnosti průřezu

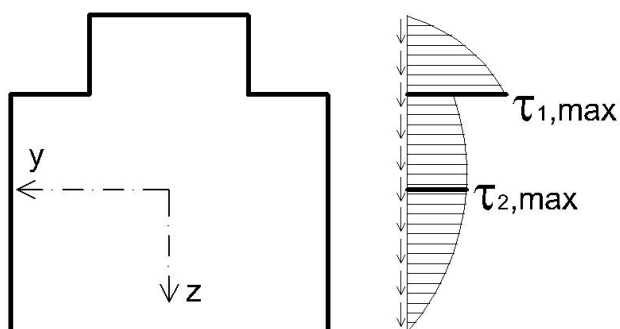
$b$  je šířka průřezu v místě v místě řezu

### Průběhy smykových napětí po masivním průřezu

Moment setrvačnosti  $I_y$  konstantní pro každý řez na průřezu a obvykle i po délce nosníku.  $V_z$  je konstantní pro daný průřez a  $\bar{S}_y$  a  $b$  se mění po výšce průřezu. Pro krajní vlákna je statický moment plochy  $\bar{S}_y$  nulový a tedy i smyková napětí jsou v krajních vláknech nulová.

Pro obdélníkové části je šířka  $b$  konstantní. Statický moment odříznuté části je parabolou druhého stupně, neboť je součinem lineárně měnícího se plochy a lineárně měnícího se ramene po výšce. Z toho plyne, že i průběh smykových napětí bude po výšce částí průřezu parabolou.

Extrémní napětí nastává v místě maximálního statického momentu plochy  $\bar{S}_y$ , tedy v těžišti celého průřezu, popřípadě na rozhraní různých šířek průřezu (v užší části).



### Smyková napětí v tenkostěnném průřezu

Pro tenkostěnné průřezy se uvažuje konstantní rozložení smykového napětí po tloušťce jednotlivých částí průřezu. Směr napětí odpovídá směru os jednotlivých částí

$$\tau = \frac{V_z \bar{S}_y}{I_y t},$$

kde

$V_z$  je posouvající síla

$\bar{S}_y$  je statický moment plochy dolní části průřezu odříznuté myšleným řezem vedeným ve směru tloušťky dané části

$I_y$  je moment setrvačnosti průřezu

$t$  je tloušťka části v místě řezu

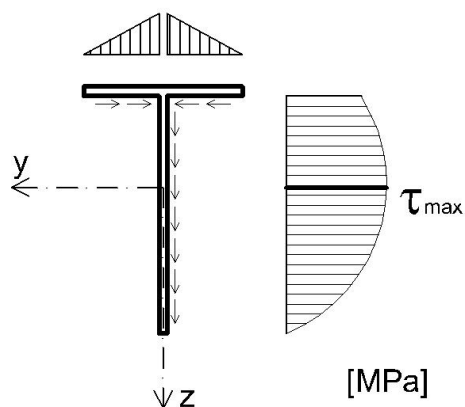
### Průběhy smykových napětí po tenkostěnném průřezu

Moment setrvačnosti  $I_y$  konstantní pro každý řez na průřezu a obvykle i po délce nosníku.  $V_z$  je konstantní pro daný průřez. Tloušťka  $t$  je obvykle konstantní pro každou část průřezu. Statický moment odříznuté části  $\bar{S}_y$  se mění se změnou polohy řezu. Pro krajní vlákna je statický moment plochy  $\bar{S}_y$  nulový a tedy i smyková napětí jsou v krajních vláknech nulová.

Pro obdélníkové části je šířka  $t$  konstantní. Pro svislé obdélníkové části je statický moment odříznuté části parabolou druhého stupně, neboť je součinem lineárně měnícího se plochy a lineárně měnícího se ramene. Pro vodorovné obdélníkové části je statický moment odříznuté části lineární, neboť je součinem lineárně měnící se plochy a konstantního ramene.

Z toho plyne, že i průběh smykových napětí bude ve svislém směru parabolou a ve vodorovném směru lineární.

Extrémní napětí nastává v místě maximálního statického momentu plochy  $\bar{S}_y$ , tedy v těžišti celého průřezu, popřípadě na rozhraní různých tloušťek průřezu (v užší části).



### Zadání

Nosník s převislým koncem je zatížen spojitým zatížením  $q = 4 \text{ kN/m}$  a osamělou silou  $F = 40 \text{ kN}$ . Průřez nosníku je ocelový svařovaný profil.

Rozměry nosníku jsou:

$$L_1 = 3,6 \text{ m}$$

$$L_2 = 1,2 \text{ m}$$

Rozměry průřezu jsou:

šířka horní pásnice  $b_{f1} = 100 \text{ mm}$

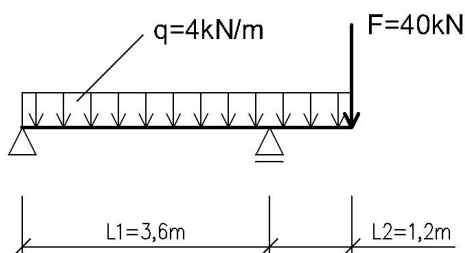
šířka dolní pásnice  $b_{f2} = 200 \text{ mm}$

tloušťka pásnic  $t_f = 12 \text{ mm}$

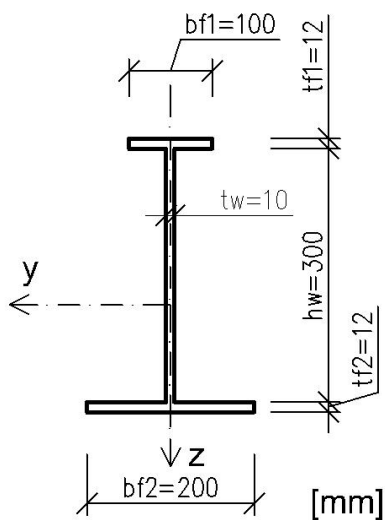
výška stojiny  $h_w = 300 \text{ mm}$

tloušťka stojiny  $t_w = 10 \text{ mm}$

- 1) Určete průřez, ve kterém vznikají extrémní normálová napětí  $\sigma_x$ .
- 2) V tomto kritickém průřezu (vpravo) průběh normálových napětí  $\sigma_x$  a smykových napětí  $\tau$  po průřezu, včetně směru jejich toku.



Obr.: Výpočtový model nosníku



Obr.: Průřez nosníku

Řešení:

ad. 1)

Normálová napětí určíme ze vztahu pro rovinný ohyb

$$\sigma_x = \frac{M_y z}{I_y},$$

Vzhledem k tomu, že není zadáno o jaký extrém se má jednat (tah, tlak) vznikne tento extrém ve vzdálenějších vláknech od těžiště – tedy v horních vláknech.

Je třeba nalézt místo extrému ohybového momentu.

a) Vyřeší se reakce nosníku

Pro potřeby řešení je možné nahradit spojitá zatížení v úsecích a-b a b-c náhradními břemeny  $Q_1$  a  $Q_2$ .

$$Q_1 = qL_1 = 14,4kN$$

$$Q_2 = qL_2 = 4,8kN$$

Reakce  $R_a$  se vypočte z momentové podmínky k bodu  $b$ .

$$\Sigma M_{b,i} = 0$$

$$-R_a L_1 + Q_1 \frac{L_1}{2} - Q_2 \frac{L_2}{2} - FL_2 = 0$$

$$R_a = -6,93kN$$

Reakci  $R_b$  vypočteme ze silové podmínky do svislého směru

$$\Sigma F_{z,i} = 0$$

$$R_a + R_b - Q_1 - Q_2 - F = 0$$

$$R_b = 66,13kN$$

b) Vykreslí se průběhy posouvajících sil

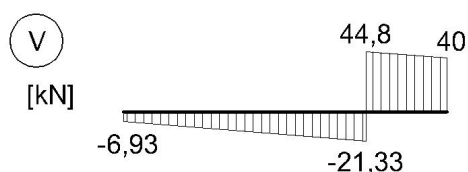
Hodnoty posouvajících sil

$$V_a = R_a = -6,93kN$$

$$V_{b,L} = V_a - Q_1 = -21,33kN$$

$$V_{b,P} = V_{b,L} + R_b = 44,8N$$

$$V_c = V_{b,P} - Q_2 = 44,8N$$



c) Vykreslí se průběhy momentů

V úsecích a-b a b-c nedosahuje posouvající síla nulové hodnoty -> nebudou zde lokální extrémy.

Extrém momentů bude v bodě  $b$ , kde posouvající síla mění znaménko.

Moment v bodě  $b$  je možné určit například z momentové podmínky rovnováhy k bodu  $b$  na vyjmuté pravé části nosníku.

$$\Sigma M_{b,i} = 0$$

$$-M_b - Q_2 \frac{L_2}{2} - FL_2 = 0$$

$$M_b = -50,88kNm$$



ad 2)

K výpočtu normálového i smykového napětí je třeba znát moment setrvačnosti průřezu k těžišti průřezu.

$$S_x = \frac{M_y z}{I_y}$$

$$t = \frac{V_z \bar{S}_y}{I_y t}$$

K tomu je třeba určit polohu těžiště průřezu.

a) Těžiště průřezu

$$h = 2t_f + h_w = 0,324m$$

$$A = (b_{f1} + b_{f2})t_f + h_w t_w = 0,0066m^2$$

$$S = b_{f1} t_f \frac{t_f}{2} + b_{f2} t_f \left( h - \frac{t_f}{2} \right) + h_w t_w \frac{h}{2} = 0,0012564m^3$$

$$z_t = \frac{S}{A} = 0,19036m$$

$$z_h = -z_t = -0,19036m$$

$$z_d = h - z_t = 0,13364m$$

b) Moment setrvačnosti

$$I_y = \frac{1}{12} b_{f1} t_f^3 + b_{f1} t_f \left( -z_h - \frac{t_f}{2} \right)^2 + \frac{1}{12} t_w h_w^3 + b_w t_w \left( z_h + \frac{h}{2} \right)^2 + \frac{1}{12} b_{f2} t_f^3 + b_{f2} t_f \left( z_d - \frac{t_f}{2} \right)^2 = 104,69 \cdot 10^{-6} m^4$$

POZN: členy odpovídající momentům setrvačnosti pásnic k vlastnímu těžišti lze obvykle zanedbat.

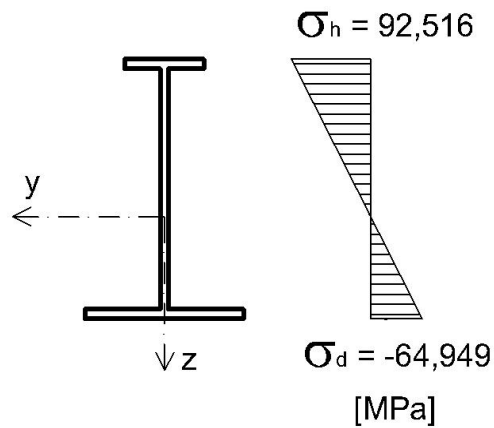
c) Normálová napětí

Normálová napětí jsou počítána pro extrémní moment, kterého je dosaženo v bodě *b*.

$$M_y = M_b = -50,88kNm$$

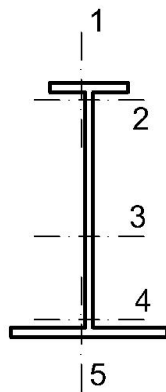
$$S_{x,h} = \frac{M_y z_h}{I_y} = \frac{-50,88 \cdot 10^3 \cdot (-0,19036)}{104,69 \cdot 10^{-3}} = 92516160Pa = 92,516MPa$$

$$S_{x,d} = \frac{M_y z_d}{I_y} = \frac{-50,88 \cdot 10^3 \cdot 0,13364}{104,69 \cdot 10^{-3}} = -64949882Pa = -64,949Mpa$$



#### d) Statické momenty plochy

Statický moment plochy ve vzorci se uvažuje pro dolní část plochy oddělenou vyšetřovaným řezem k těžišti celého průřezu. Vzhledem k tomu, že statický moment horní části plochy oddělené myšleným řezem se liší pouze znaménkem, je možné využít pro výpočet i tuto část a výsledek dát do absolutní hodnoty.



$$\bar{S}_{y1} = t_f \frac{(b_{f1} - t_w)}{2} (-z_h - \frac{t_f}{2}) = 99,5544 \cdot 10^{-6} m^3$$

$$\bar{S}_{y2} = t_f b_{f1} (-z_h - \frac{t_f}{2}) = 221,232 \cdot 10^{-6} m^3$$

$$\bar{S}_{y3} = \bar{S}_{y2} + t_w (-z_h - t_f) \frac{(-z_h - t_f)}{2} = 380,293 \cdot 10^{-6} m^3$$

$$\bar{S}_{y4} = t_f b_{f2} (z_d - \frac{t_f}{2}) = 306,336 \cdot 10^{-6} m^3$$

$$\bar{S}_{y5} = t_f \frac{(b_{f2} - t_w)}{2} (-z_d - \frac{t_f}{2}) = 145,510 \cdot 10^{-6} m^3$$

#### e) Smyková napětí

Smyková napětí jsou počítána v místě největšího normálového napětí (dle zadání) tedy v bodě *b* a to zprava. Posouvající síla zde je

$$V_z = V_{b,P} = 44,8 N .$$

$$t_1 = \frac{V_z \bar{S}_{y1}}{I_y t_f} = 3550193 Pa = 3,55 MPa$$

$$t_2 = \frac{V_z \bar{S}_{y2}}{I_y t_w} = 9467182 Pa = 9,47 MPa$$

$$t_3 = \frac{V_z \bar{S}_{y3}}{I_y t_w} = 16273881 Pa = 16,27 MPa$$

$$t_4 = \frac{V_z \bar{S}_{y4}}{I_y t_w} = 13109038 Pa = 13,11 MPa$$

$$t_5 = \frac{V_z \bar{S}_{y5}}{I_y t_f} = 5189008 Pa = 5,19 MPa$$

Vzhledem k tomu, že posouvající síla vpravo od podpory b je kladná, působí na levou část konstrukce směrem dolů. Stejný směr má smykový tok na stojině. Smykový tok na pásnicích navazuje na smykový tok na stojině. Tím je dán jeho směr – na horní pásnici se sbíhá směrem ke stojině a na dolní pásnici se rozchází směrem od stojiny.

