

BDA016 Stavební mechanika 2

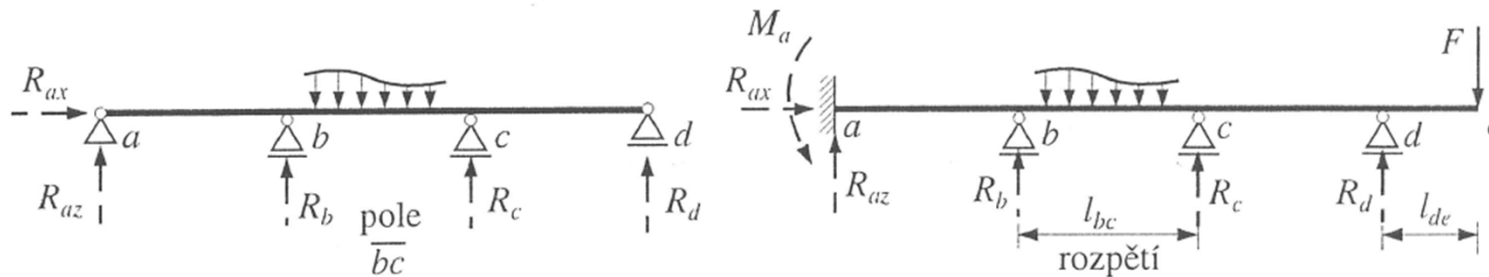
5. přednáška

- Spojitý nosník řešený metodou třímomentových rovnic
- Silové i deformační zatížení
- Využití tvarové symetrie

doc. Ing. Hana Šimonová, Ph.D. (Hana.Simonova@vut.cz)

Spojité nosník

- přímý nosník uložený na více než dvou podporách
- 1 podpora pevná (pevný kloub nebo vetknutí) a ostatní posuvné
- mezi podporami bez vnitřních kloubů



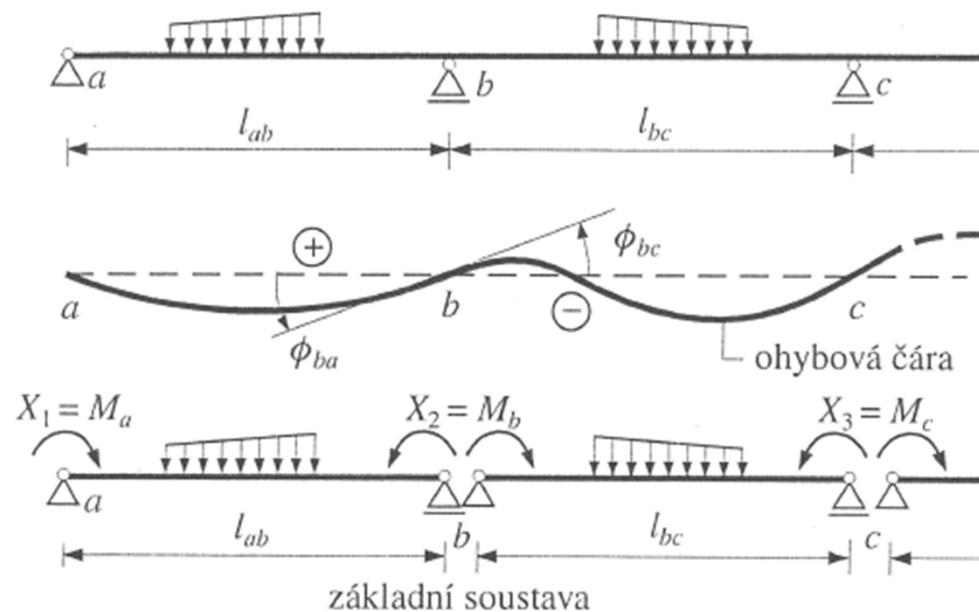
Stupeň statické neurčitosti

- $n_s = 3u - p_k + (a - 3) = a - 3$
- $n_s = r - m$

Metoda třímomentových rovnic = silová metoda

- **ohybová čára** spojitého nosníku je od libovolného zatížení **spojitá**
- **základní soustava** – soustava **prostých nosníků**
- **staticky neurčité veličiny** jsou **podporové momenty**
- **deformační podmínka**

$$\Phi_{ba} = -\Phi_{bc}$$



Deformační podmínka

$$\Phi_{ba} = -\Phi_{bc}$$

Princip superpozice

$$\Phi_{ba} = \varphi_{ba} + M_a \cdot \beta_{ba} + M_b \cdot \alpha_{ba}$$

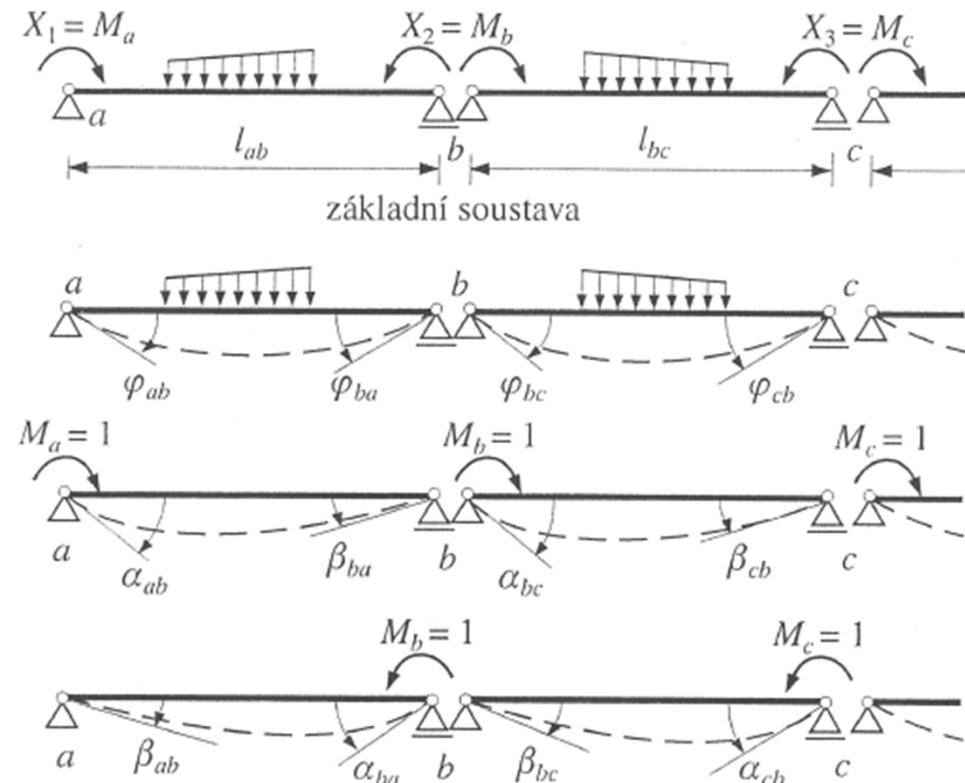
$$\Phi_{bc} = \varphi_{bc} + M_b \cdot \alpha_{bc} + M_c \cdot \beta_{bc}$$

Třímomentová rovnice

$$M_a \cdot \beta_{ba} + M_b(\alpha_{ba} + \alpha_{bc}) + M_c \cdot \beta_{bc} + \varphi_{ba} + \varphi_{bc} = 0$$

nosník konstantního průřezu

$$\alpha = \frac{l}{3EI}; \beta = \frac{l}{6EI} \text{ – základní deformační úhly prostého nosníku}$$

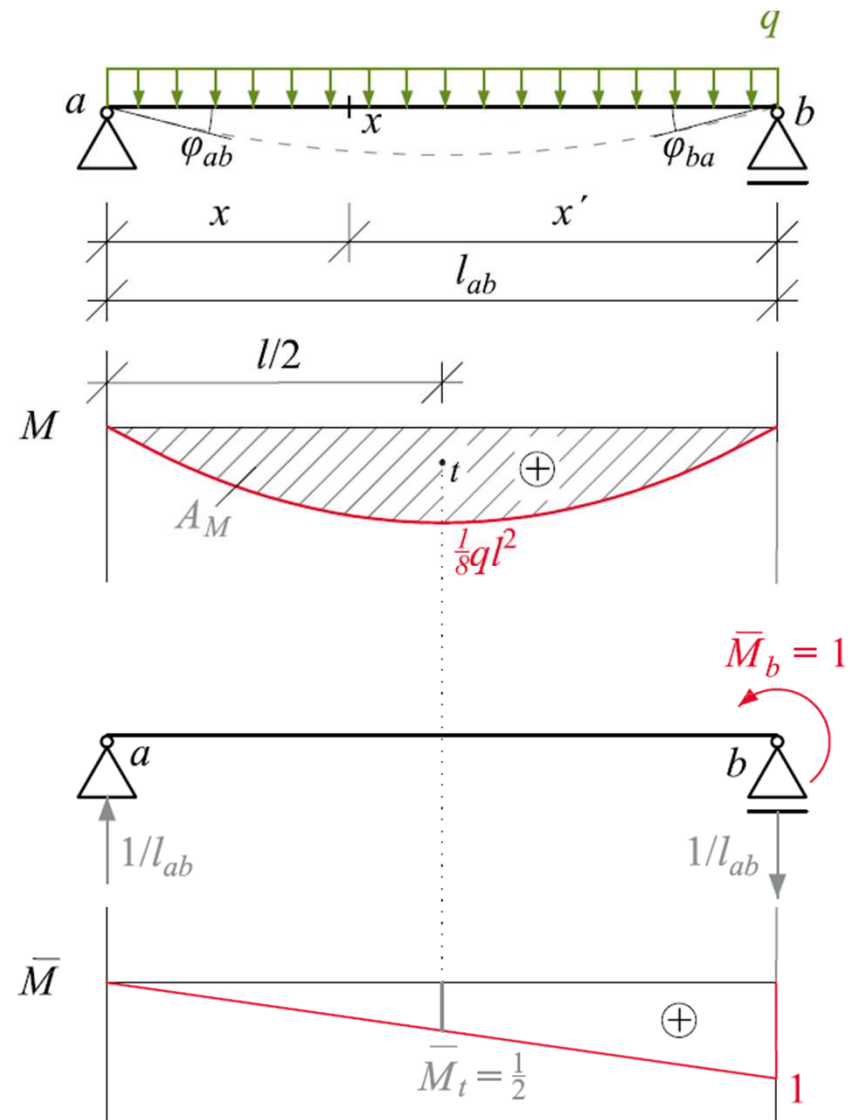


Potočení od daného zatížení

např. rovnoměrně spojité zatížení

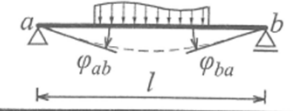
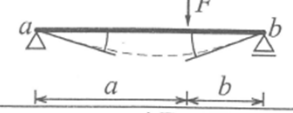
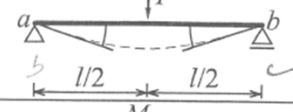
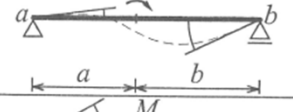

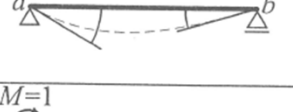

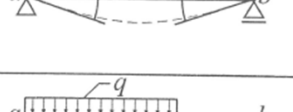
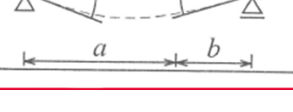
$$\begin{aligned} \varphi_{ba} &= \frac{1}{EI} \int_0^l M \bar{M} \, dx = \frac{1}{EI} A_M \cdot \bar{M}_t \\ &= \frac{1}{EI} \left(\frac{2}{3} \cdot l \cdot \frac{1}{8} q l^2 \right) \cdot \frac{1}{2} \rightarrow \end{aligned}$$

$$\varphi_{ba} = \frac{q l^3}{24EI}$$



Pootočení prostého nosníku konstantní ohybové tuhosti

$$\varphi = \int_0^l \frac{M \cdot \bar{M}}{EI} dx$$

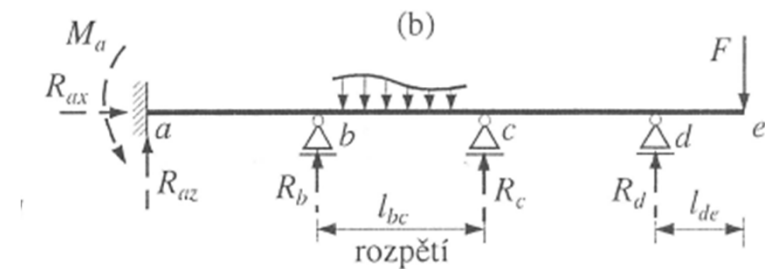
Pootočení φ_{ab} podporového průřezu a		Pootočení φ_{ba} podporového průřezu b
$\varphi_{ab}^F = \frac{1}{6} \frac{F}{EI} \frac{ab}{l} (l+b)$ (5.8a)		$\varphi_{ba}^F = \frac{1}{6} \frac{F}{EI} \frac{ab}{l} (l+a)$ (5.8b)
$\varphi_{ab}^F = \frac{1}{16} \frac{F}{EI} l^2$ (5.9a)		$\varphi_{ba}^F = \frac{1}{16} \frac{F}{EI} l^2$ (5.9b)
$\varphi_{ab}^M = -\frac{1}{6} \frac{M}{EI} \frac{1}{l} (l^2 - 3b^2)$ (5.10a)		$\varphi_{ba}^M = \frac{1}{6} \frac{M}{EI} \frac{1}{l} (l^2 - 3a^2)$ (5.10b)
$\varphi_{ab}^M = -\frac{1}{24} \frac{M}{EI} l$ (5.11a)		$\varphi_{ba}^M = \frac{1}{24} \frac{M}{EI} l$ (5.11b)
$\varphi_{ab}^M = \frac{1}{3} \frac{M}{EI} l$ (5.12a)		$\varphi_{ba}^M = \frac{1}{6} \frac{M}{EI} l$ (5.12b)
$\alpha_{ab} = \frac{1}{3} \frac{l}{EI}$ (5.13a)		$\beta_{ba} = \frac{1}{6} \frac{l}{EI}$ (5.13b)
$\varphi_{ab}^q = \frac{1}{24} \frac{q}{EI} l^3$ (5.14a)		$\varphi_{ba}^q = \frac{1}{24} \frac{q}{EI} l^3$ (5.14b)
$\varphi_{ab}^q = \frac{1}{24} \frac{q}{EI} \frac{a^2}{l} (2l-a)^2$ (5.15a)		$\varphi_{ba}^q = \frac{1}{24} \frac{q}{EI} \frac{a^2}{l} (2l^2 - a^2)$ (5.15b)

Vetknutý konec spojitého nosníku

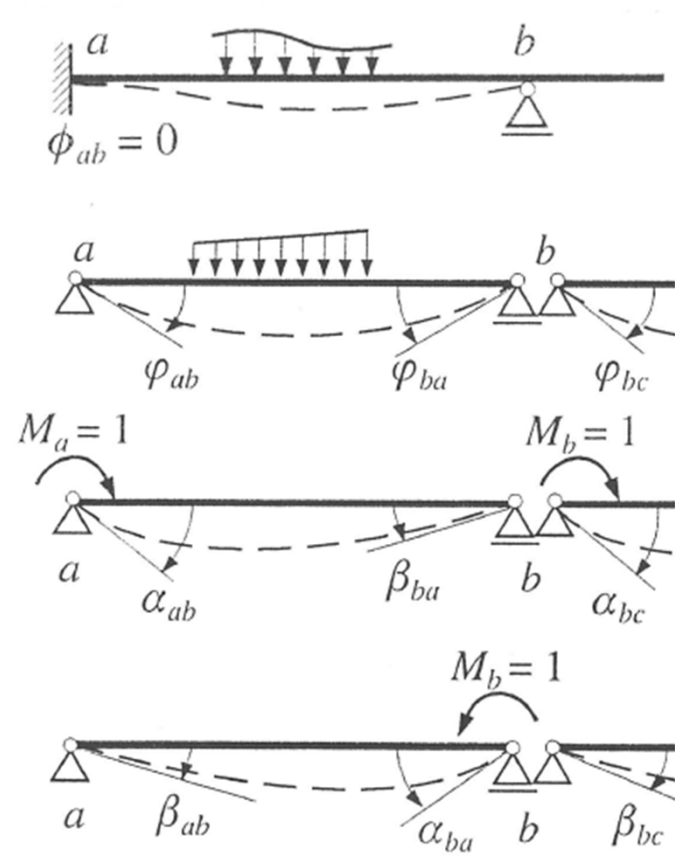
$$\Phi_{ab} = 0$$

$$\Phi_{ab} = \varphi_{ab} + M_a \cdot \alpha_{ab} + M_b \cdot \beta_{ab} = 0$$

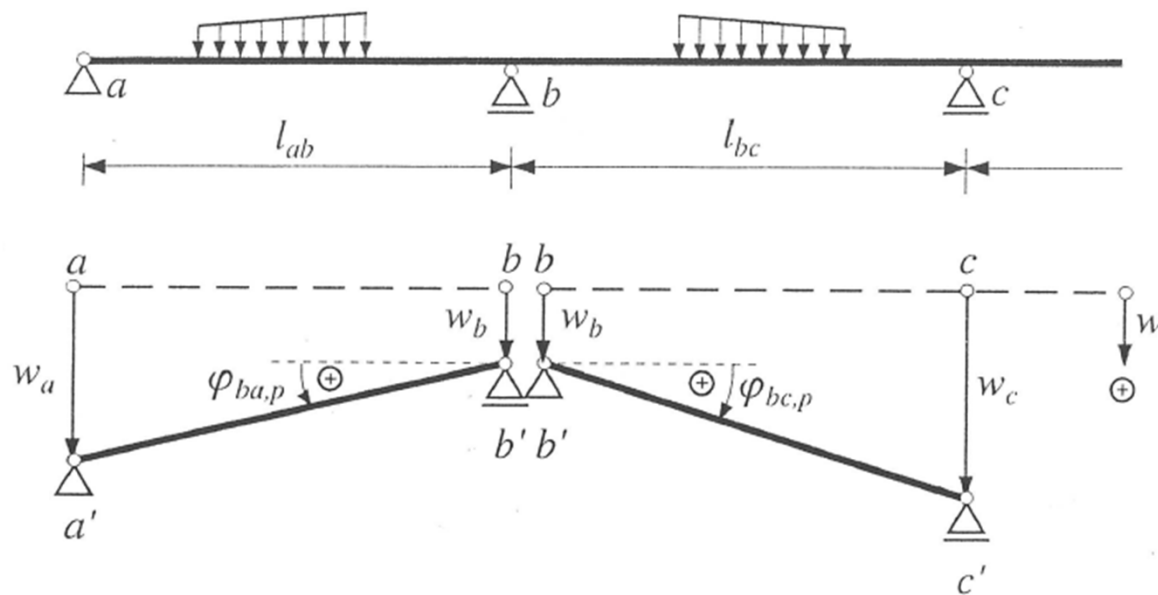
Spojitý nosník s převislým koncem



$$M_d = -F \cdot l_{de}$$



Vliv daného popuštění podpor



$$\varphi_{ba,p} \approx \text{tg } \varphi_{ba,p} = \frac{w_a - w_b}{l_{ab}}$$

$$\varphi_{bc,p} \approx \text{tg } \varphi_{bc,p} = \frac{w_c - w_b}{l_{bc}}$$

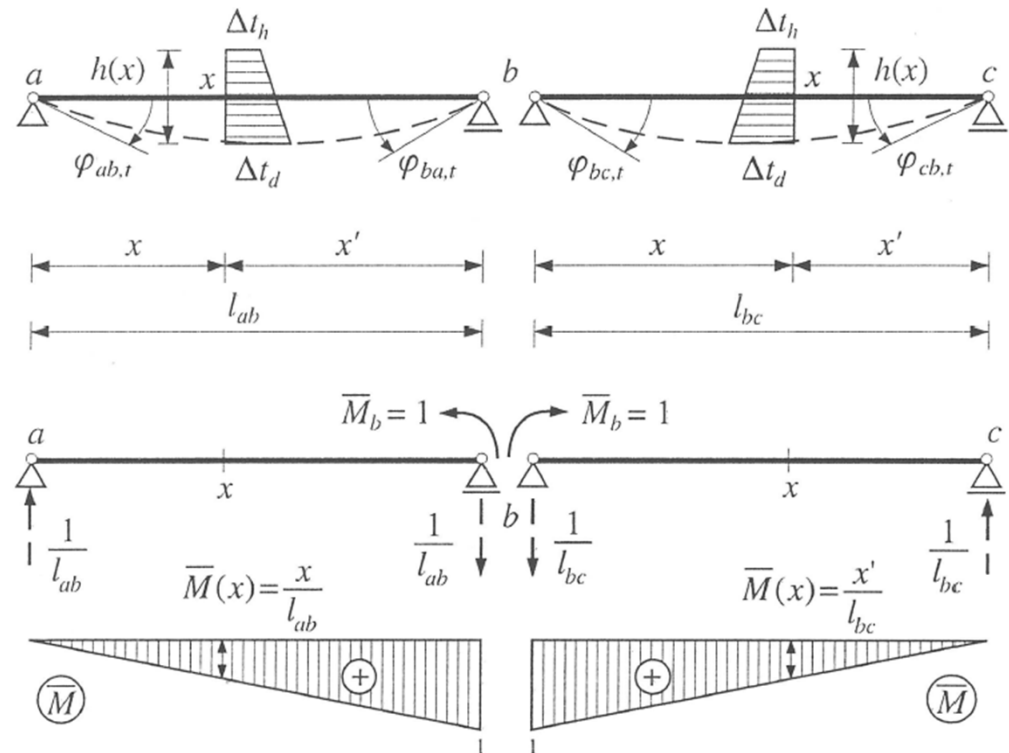
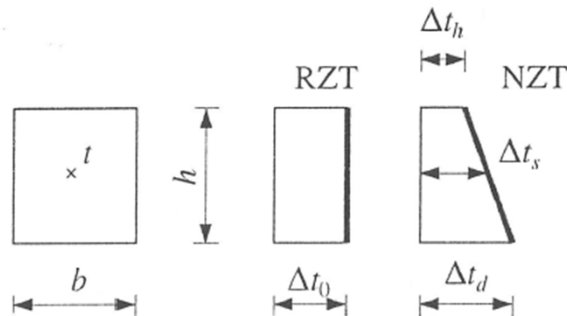
Vliv nerovnoměrné změny teploty

$$\varphi_{ba,t} = \int_0^{l_{ab}} \bar{M}(x) \frac{\alpha_t \cdot \Delta T(x)}{h(x)} dx = \frac{\alpha_t \cdot \Delta T}{h} \int_0^{l_{ab}} \bar{M}(x) dx = \frac{\alpha_t \cdot \Delta T}{h} \cdot A_{\bar{M}}$$

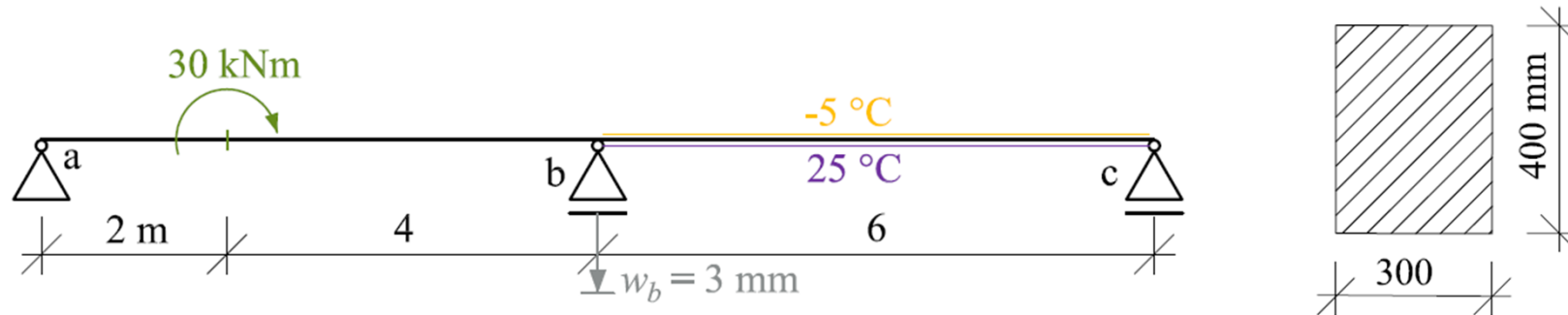
$$\varphi_{ba,t} = \frac{\alpha_t \cdot \Delta T \cdot l_{ab}}{2h}$$

$$\varphi_{bc,t} = \frac{\alpha_t \cdot \Delta T \cdot l_{bc}}{2h}$$

$$\Delta T = \Delta t_d - \Delta t_h$$



Na dané konstrukci pomocí metody třímomentových rovnic vykreslete průběhy vnitřních sil.



$$E = 30 \text{ GPa}$$

$$\alpha_t = 1 \cdot 10^{-5} \text{ } ^\circ\text{C}^{-1}$$

$$I = \frac{1}{12} \cdot 0,3 \cdot 0,4^3 = 1,6 \cdot 10^{-3} \text{ m}^4$$

$$EI = 48 \cdot 10^6 \text{ Nm}^2$$

$$n_s = 4 - 3 = 1$$

Deformační podmínka

$$\Phi_{ba} = -\Phi_{bc}$$

Princip superpozice

$$\Phi_{ba} = \varphi_{ba} + M_b \cdot \alpha_{ba}$$

$$\Phi_{bc} = \varphi_{bc} + M_b \cdot \alpha_{bc}$$

$$M_b \cdot (\alpha_{ba} + \alpha_{bc}) + \varphi_{ba} + \varphi_{bc} = 0$$

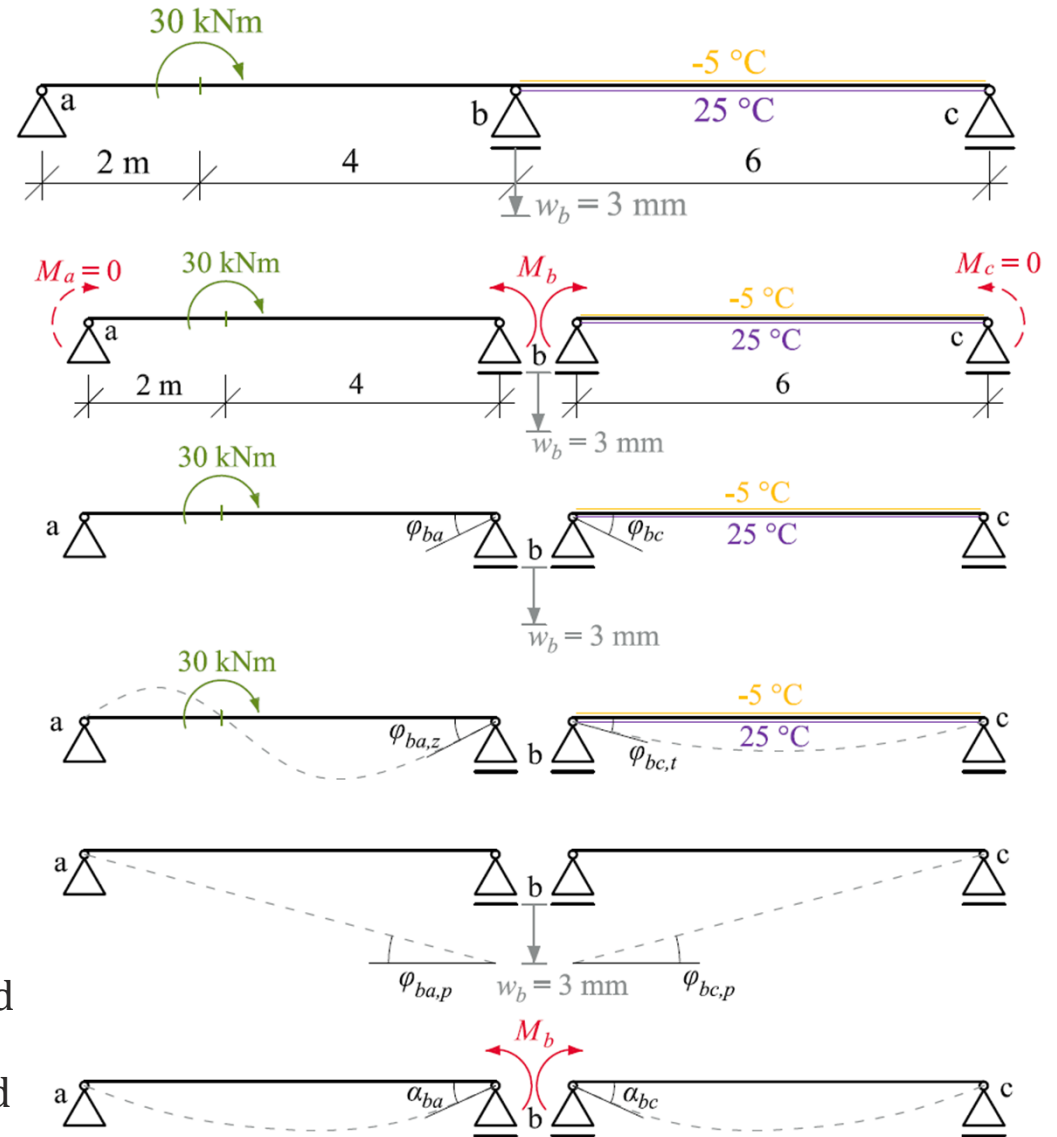
$$M_b = -\frac{(\varphi_{ba} + \varphi_{bc})}{(\alpha_{ba} + \alpha_{bc})}$$

$$\varphi_{ba} = \varphi_{ba,z} + \varphi_{ba,p}$$

$$\varphi_{bc} = \varphi_{bc,t} + \varphi_{bc,p}$$

$$\alpha_{ba} = \frac{l_{ab}}{3EI} = \frac{6}{3 \cdot 48 \cdot 10^6} = 4,167 \cdot 10^{-8} \text{ rad}$$

$$\alpha_{bc} = \frac{l_{bc}}{3EI} = \frac{6}{3 \cdot 48 \cdot 10^6} = 4,167 \cdot 10^{-8} \text{ rad}$$



$$\varphi_{ba} = \varphi_{ba,z} + \varphi_{ba,p} = -8,33 \cdot 10^{-5} \text{ rad}$$

$$\varphi_{ba,z} = \frac{M}{6 \cdot EI \cdot l} (l^2 - 3a^2) \quad 5.10b$$

$$\varphi_{ba,z} = \frac{30 \cdot 10^3}{6 \cdot 48 \cdot 10^6 \cdot 6} (6^2 - 3 \cdot 2^2) \rightarrow$$

$$\varphi_{ba,z} = 4,167 \cdot 10^{-4} \text{ rad}$$

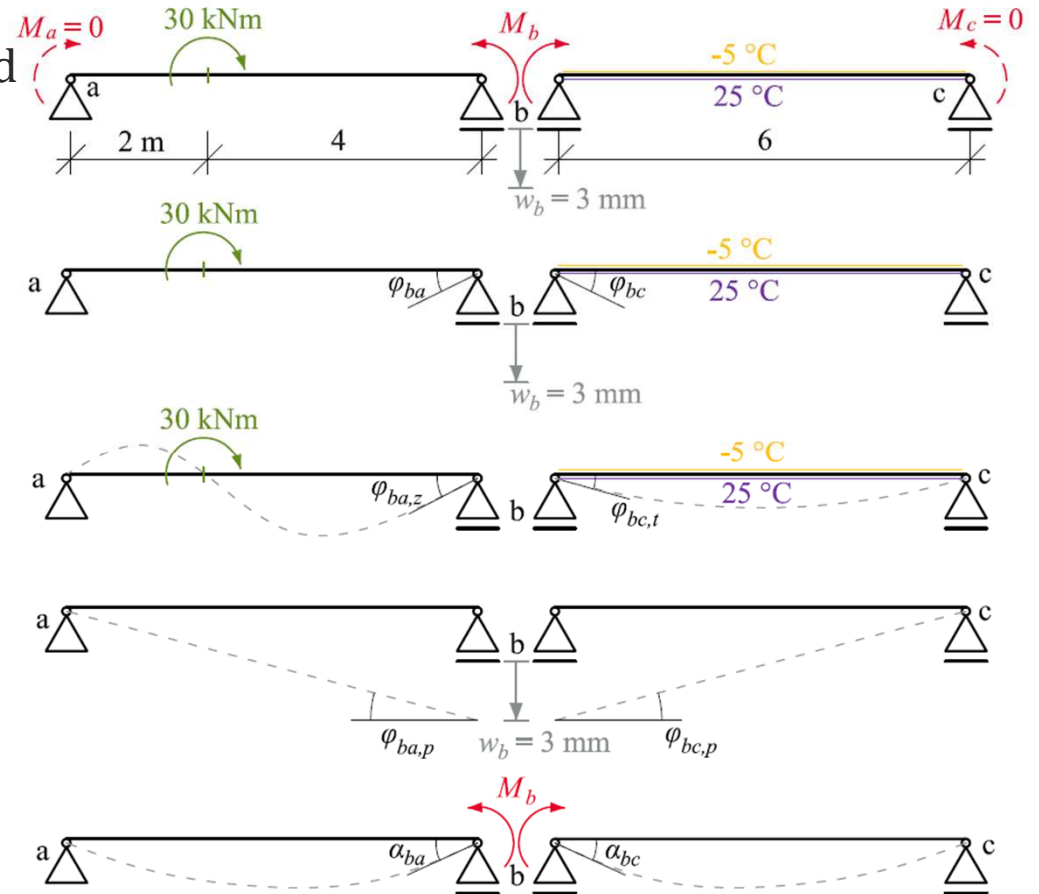
$$\varphi_{ba,p} = \frac{-w_b}{l_{ab}} = \frac{-3 \cdot 10^{-3}}{6} = -5 \cdot 10^{-4} \text{ rad}$$

$$\varphi_{bc} = \varphi_{bc,t} + \varphi_{bc,p} = 1,75 \cdot 10^{-3} \text{ rad}$$

$$\varphi_{bc,t} = \frac{\alpha_t \cdot \Delta T_{bc} \cdot l}{2h} = \frac{1 \cdot 10^{-5} \cdot (25 - (-5)) \cdot 6}{2 \cdot 0,4} \rightarrow$$

$$\varphi_{bc,t} = 2,25 \cdot 10^{-3} \text{ rad}$$

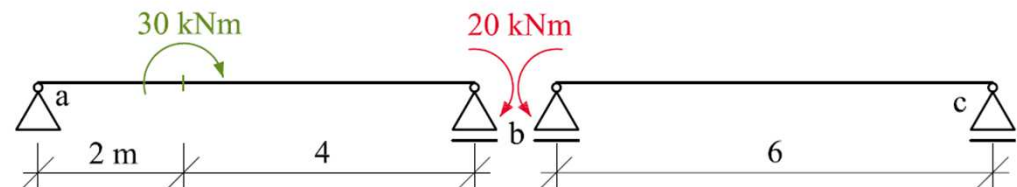
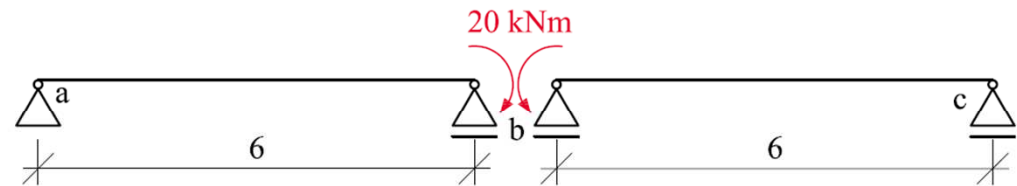
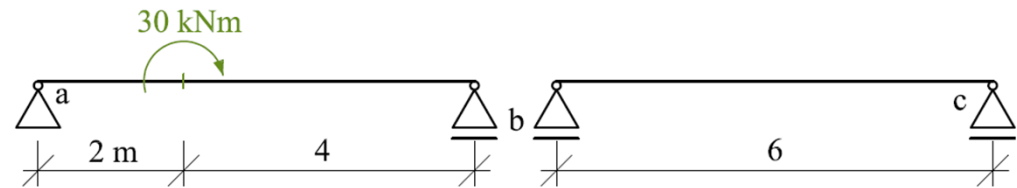
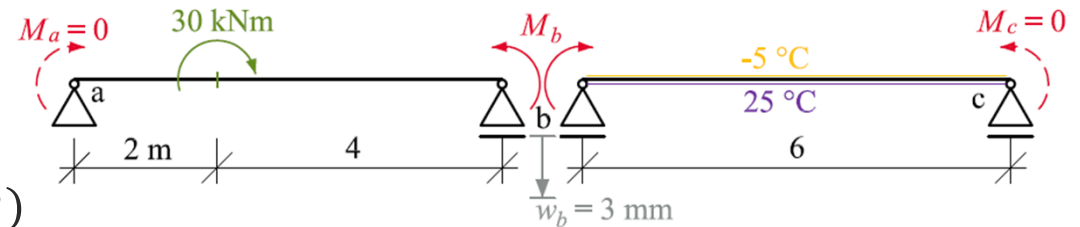
$$\varphi_{bc,p} = \frac{-w_b}{l_{bc}} = \frac{-3 \cdot 10^{-3}}{6} = -5 \cdot 10^{-4} \text{ rad}$$



$$M_b = - \frac{(\varphi_{ba} + \varphi_{bc})}{(\alpha_{ba} + \alpha_{bc})}$$

$$M_b = - \frac{(-8,33 \cdot 10^{-5} + 1,75 \cdot 10^{-3})}{(4,167 \cdot 10^{-8} + 4,167 \cdot 10^{-8})}$$

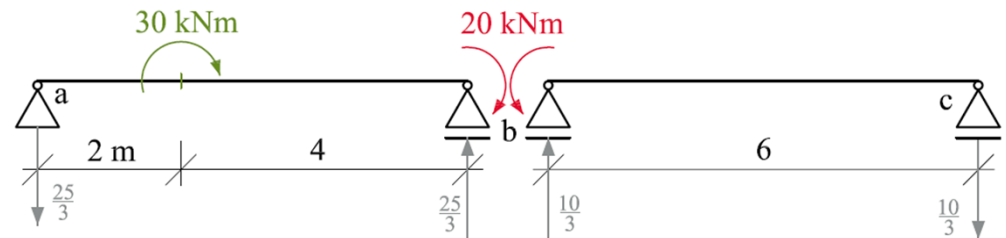
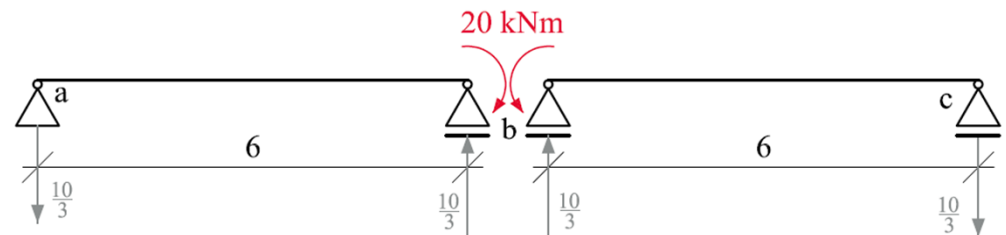
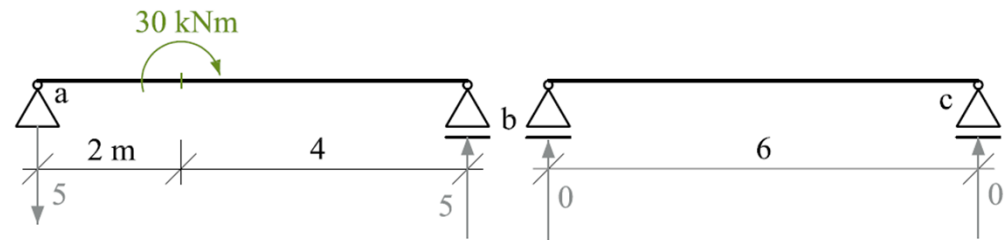
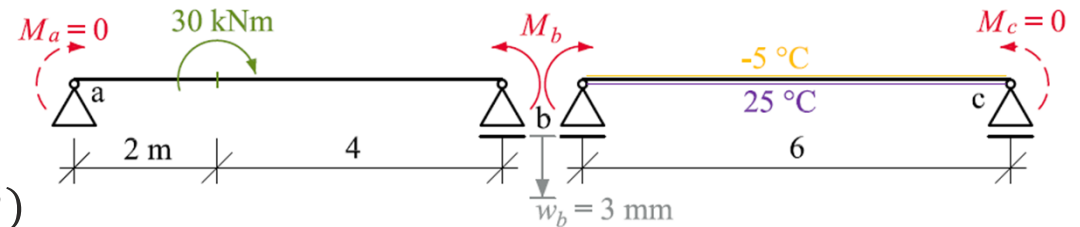
$$M_b = -19\,998,8 \text{ Nm} = -20 \text{ kNm}$$

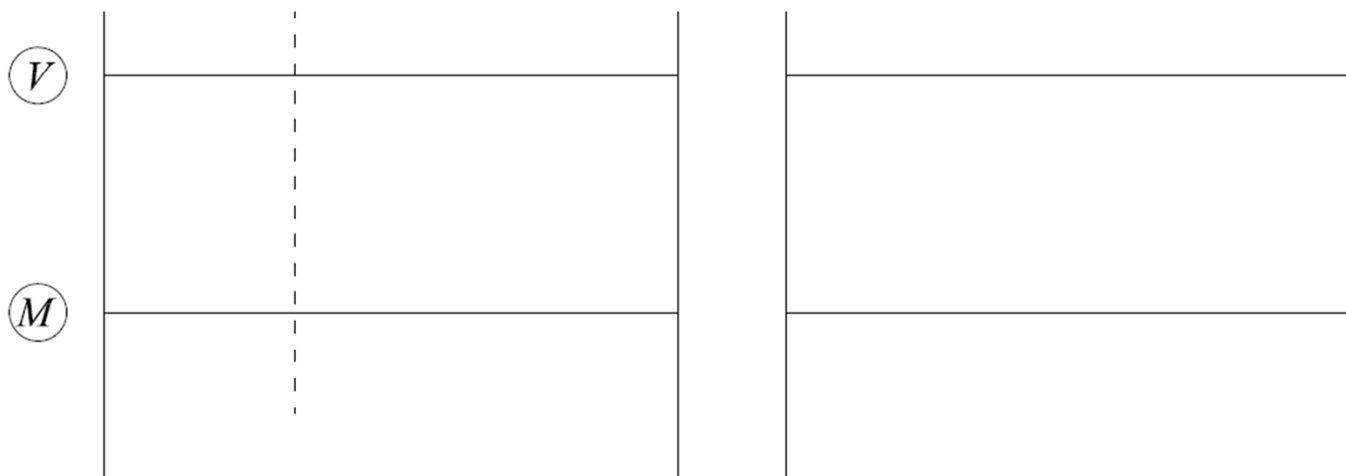
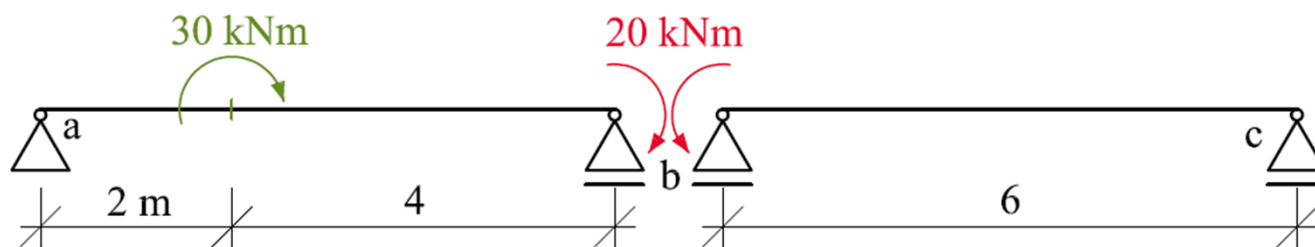


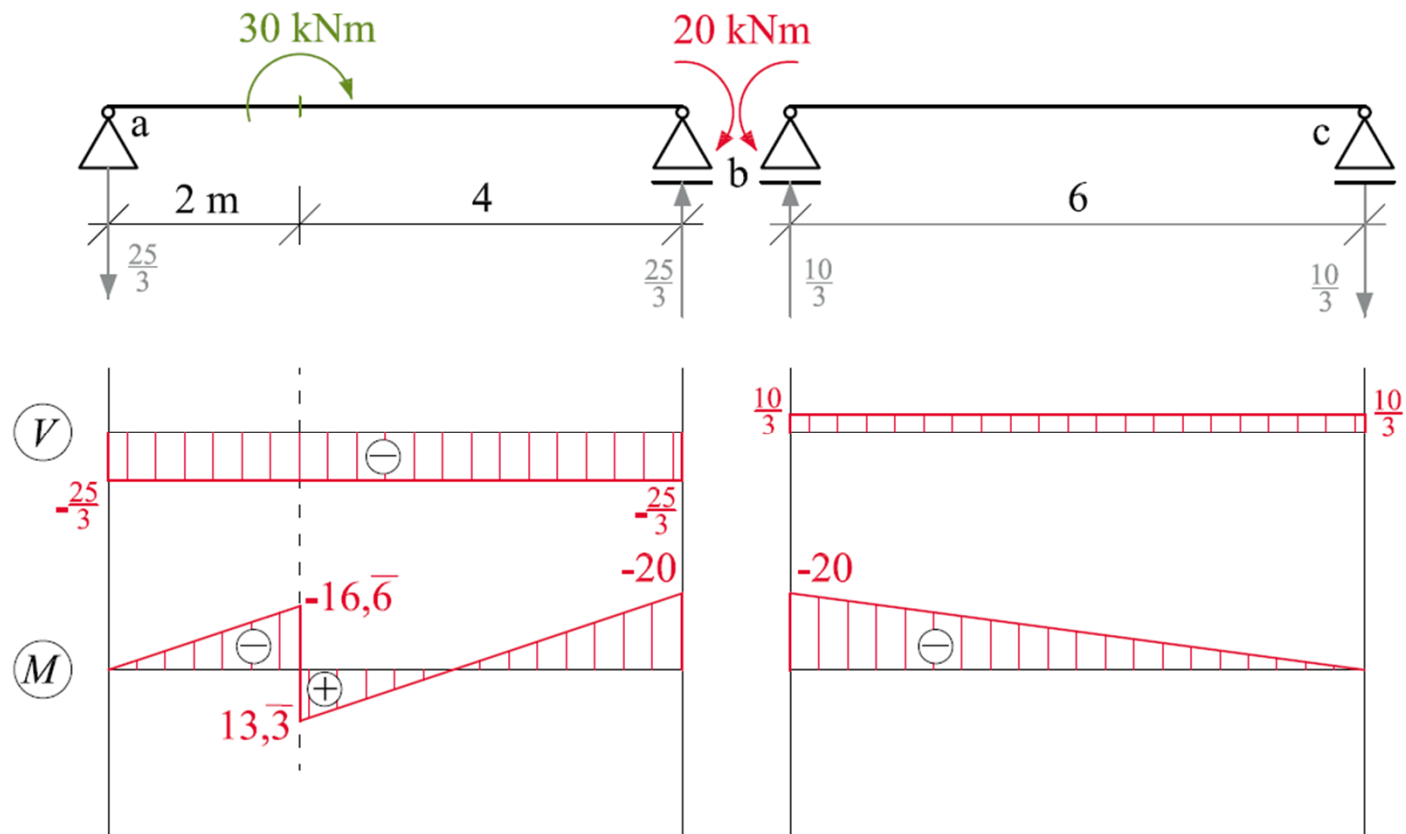
$$M_b = - \frac{(\varphi_{ba} + \varphi_{bc})}{(\alpha_{ba} + \alpha_{bc})}$$

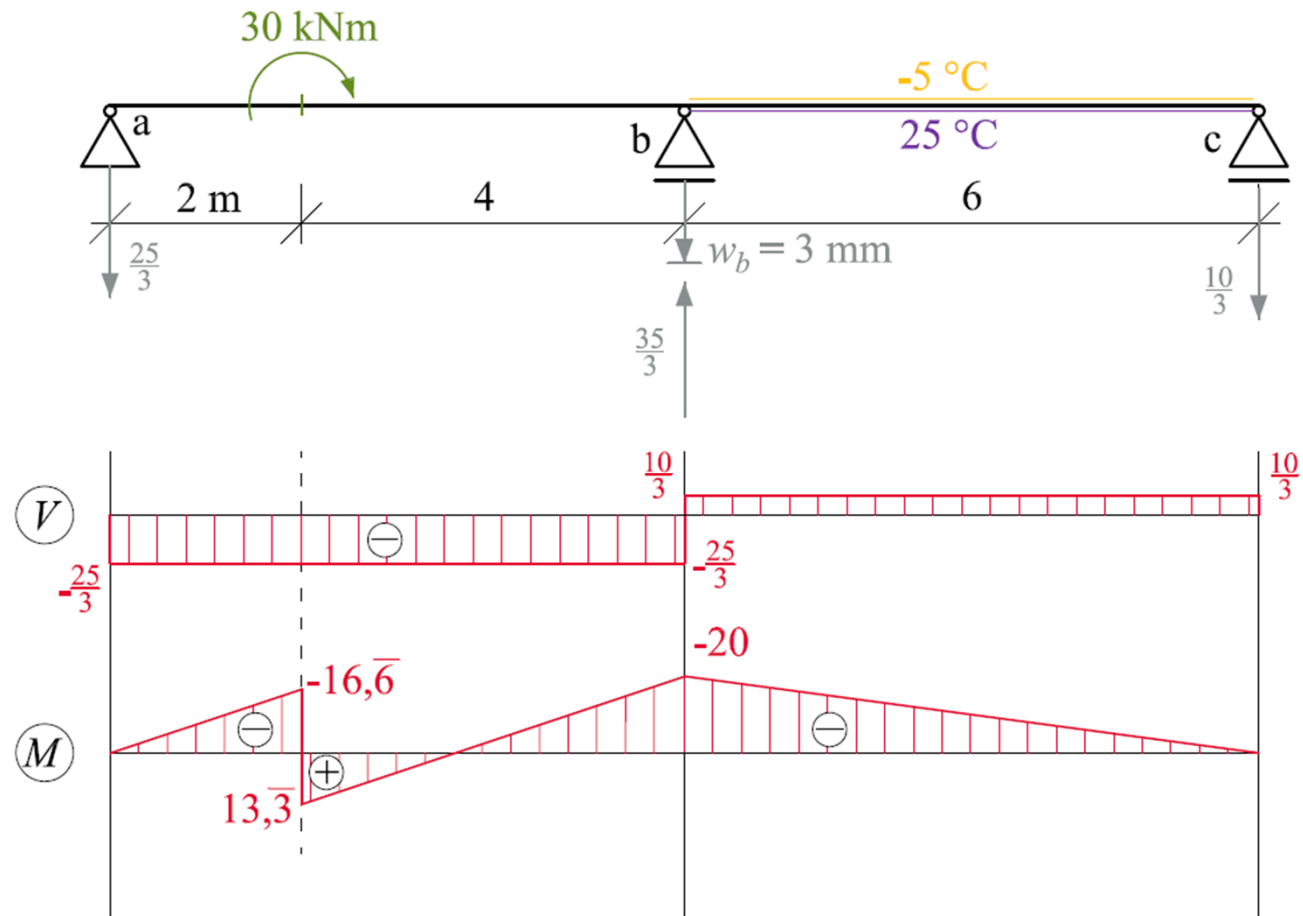
$$M_b = - \frac{(-8,33 \cdot 10^{-5} + 1,75 \cdot 10^{-3})}{(4,167 \cdot 10^{-8} + 4,167 \cdot 10^{-8})}$$

$$M_b = -19\,998,8 \text{ Nm} = -20 \text{ kNm}$$







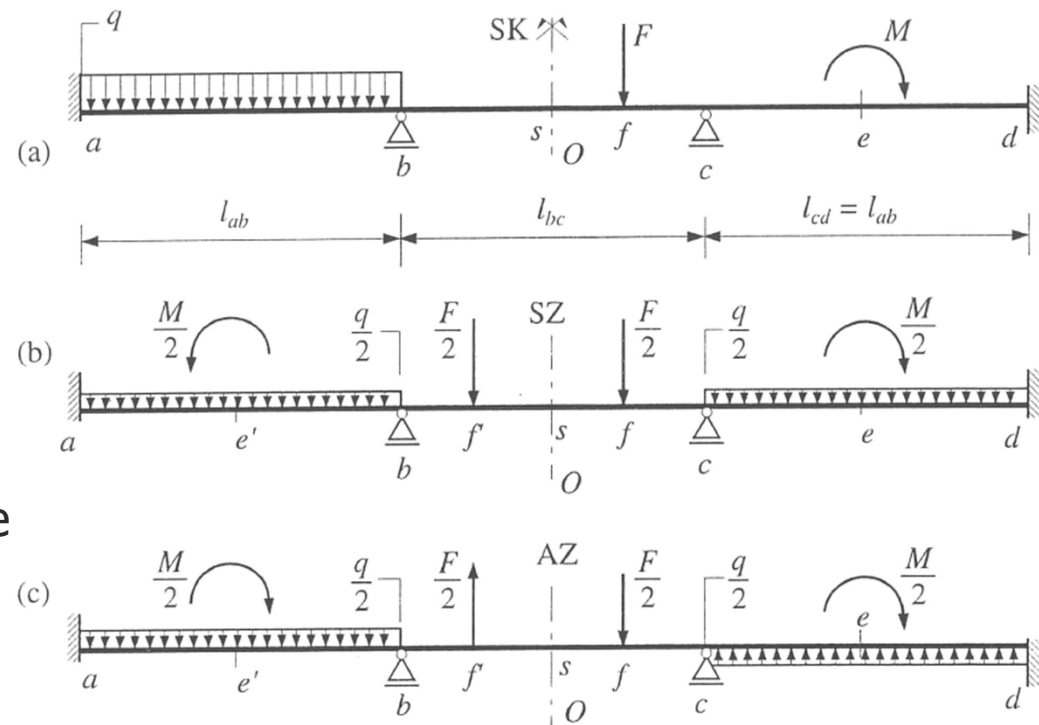


Souměrný spojitý nosník (SSN)

- souměrný co do tvaru střednice a podporových vazeb podle osy O
- souměrné jsou také všechny geometrické veličiny (průřezové charakteristiky) a fyzikální veličiny (modul pružnosti)

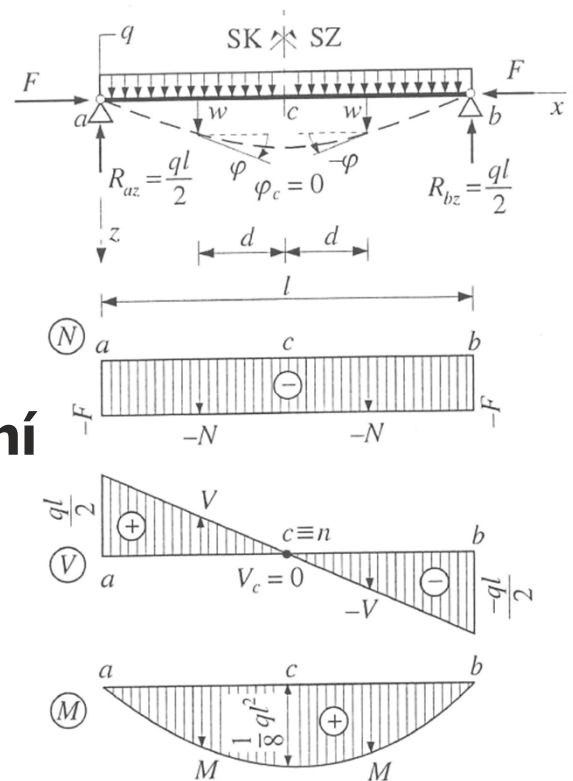
Zatížení

- obecné
- symetrické
- antimetrické
- rozřízneme-li SSN podle osy O a překlopíme pravou část nosníku včetně zatížení na levou, potom se zatížení levé části při symetrickém zatížení zdvojnásobí a při antimetrickém zruší



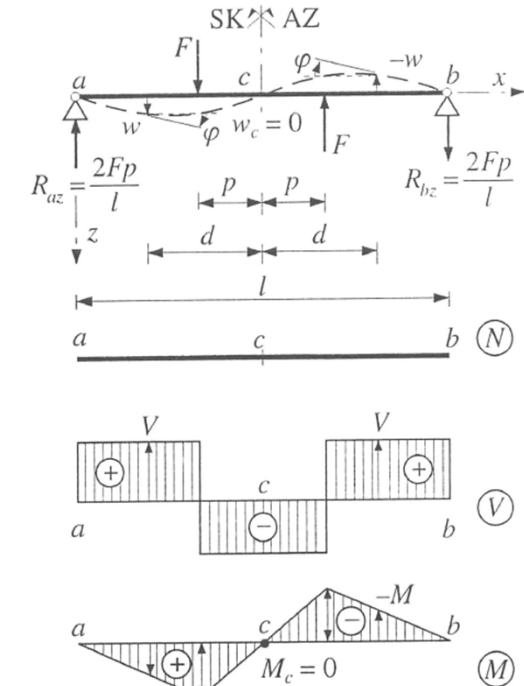
Při symetrickém zatížení

- obrazec N , M , w symetrický
- obrazec V , φ antimetrický
- na ose souměrnosti jsou antimetrické veličiny rovny 0



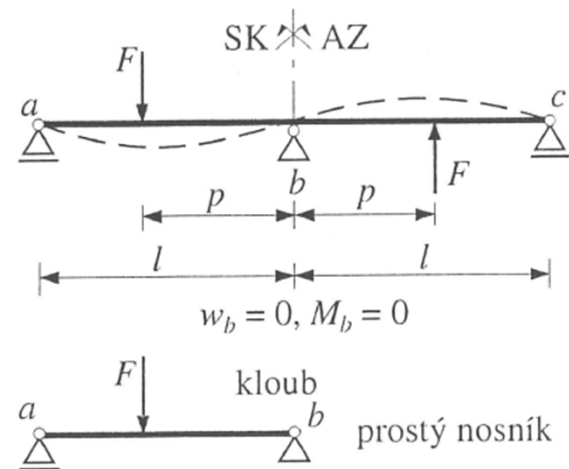
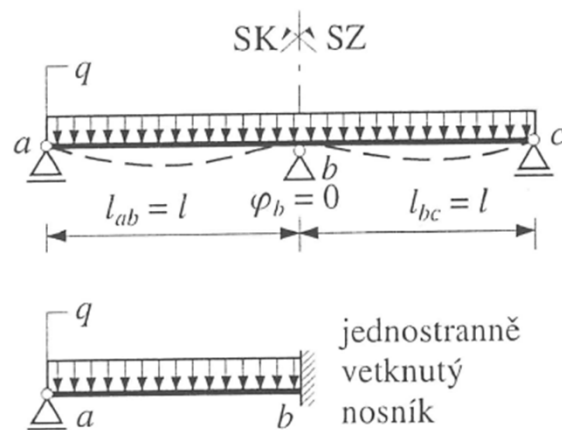
Při antimetrickém zatížení

- obrazec N , M , w antimetrický
- obrazec V , φ symetrický
- na ose souměrnosti jsou antimetrické veličiny rovny 0



Osa symetrie prochází podporou

- **při symetrickém zatížení** lze v podpoře předpokládat dokonalé vetknutí, tečna k ohybové čáře je v této podpoře vodorovná
- **při antimetrickém zatížení** lze předpokládat kloub, protože podporový moment je v této podpoře roven nule



Osa symetrie prochází středem pole

- **při symetrickém zatížení** lze v průřezu uvažovat svisle posuvné vetknutí, φ a V jsou rovny 0 a podporové momenty $M_b = M_c$
- **při antimetrickém zatížení** lze předpokládat kloub, w a M jsou rovny 0 a podporové momenty $M_b = -M_c$

