



BDA016 Stavební mechanika 2

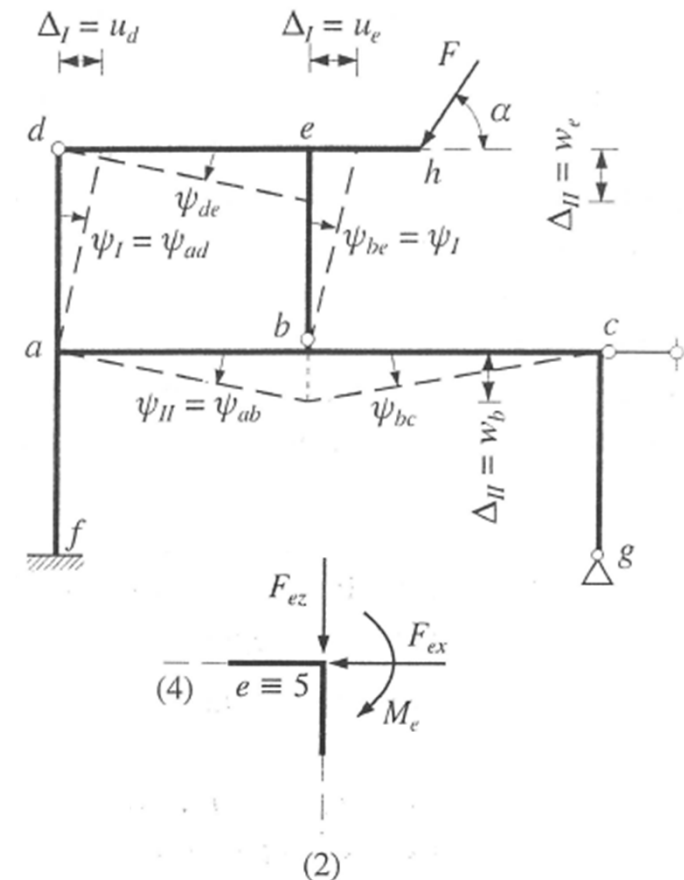
10. přednáška

- Zjednodušená deformační metoda – spojitý nosník

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

V přednášce jsou použity obrázky z učebnice Kadlčák, J., Kytýr, J. Statika stavebních konstrukcí II. Staticky neurčité prutové konstrukce. Nakladatelství VUTIUM v Brně, 2004.

- **zanedbává** nejen **vliv posouvajících sil**, ale také **vliv normálových sil** na deformaci prutové soustavy (pruty jsou nestlačitelné $EA \rightarrow \infty$)
- přetvoření každého prutu rovinné soustavy je způsobeno pouze ohybovými momenty
- nepočítá se změnou délky prutu způsobenou normálovými silami, výjimkou je změna délky způsobená teplotou
- staticky určité části se ekvivalentně nahradí
- kloubově připojené pruty se respektují
- monolitický styčník – nezávislé pootočení φ (momentová podmínka)
- nezávislý posun části rámu – prutová výchylka ψ (součtová podmínka)



→ podstatné snížení počtu neznámých styčnickových posunutí

$$u_a = u_b = u_c = 0; w_a = w_c = w_d = 0$$

$$u_d = u_e = \Delta_I; w_b = w_e = \Delta_{II}$$

• 4 nezávislá styčnicková pootočení

$$\varphi_a, \varphi_b, \varphi_c, \varphi_e$$

• 2 nezávislé posuny (prutová pootočení)

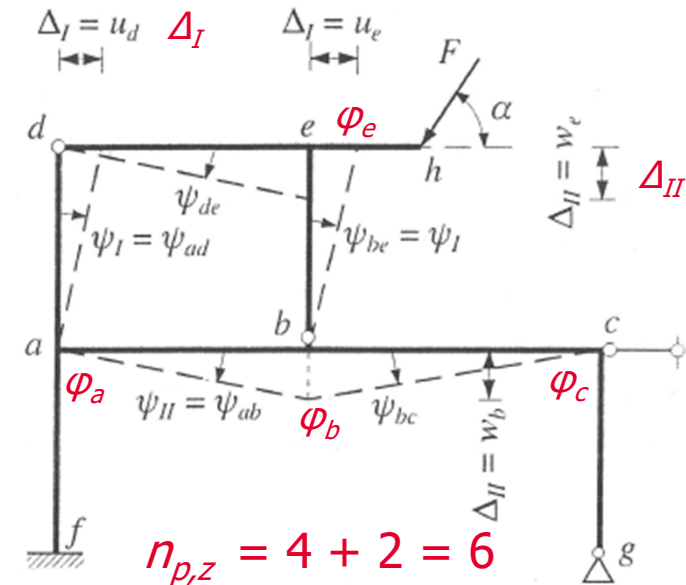
$$\Delta_I, \Delta_{II} (\Psi_I, \Psi_{II})$$

$$\Psi_I = \Psi_{ad} = \frac{\Delta_I}{l_{ad}}; \Psi_{II} = \Psi_{ab} = \frac{\Delta_{II}}{l_{ab}}$$

→ závislá prutová pootočení

$$\Psi_{bc} = -\frac{\Delta_{II}}{l_{bc}}, \Delta_{II} = \Psi_{ab} \cdot l_{ab} = -\Psi_{bc} \cdot l_{bc} \rightarrow \Psi_{bc} = -\frac{l_{ab}}{l_{bc}} \cdot \Psi_{ab}$$

→ stejná prutová pootočení $\Psi_{ad} = \Psi_{be} = \Psi_I$



- pro každý monolitický styčník se sestaví **momentová podmínka** rovnováhy

$$M_{ab} + M_{ad} + M_{af} = 0; M_{ba} + M_{bc} = 0$$

$$M_{cb} + M_{cg} = 0; M_{eb} + M_{ed} + M_{eh} = 0$$

- koncové momenty M se vyjádří pomocí φ, Ψ
→ **styčníkové rovnice**

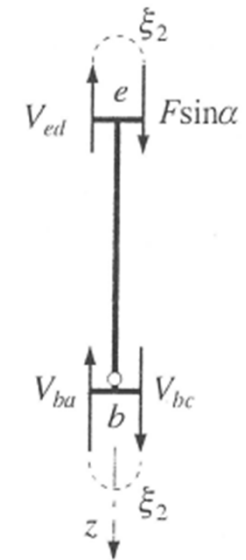
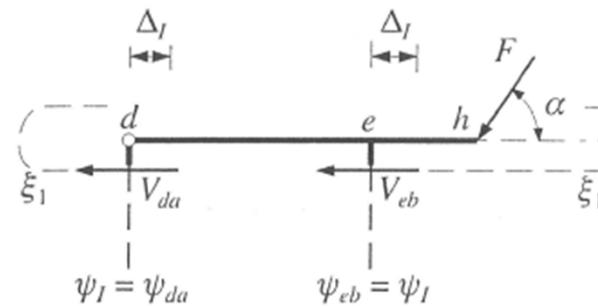
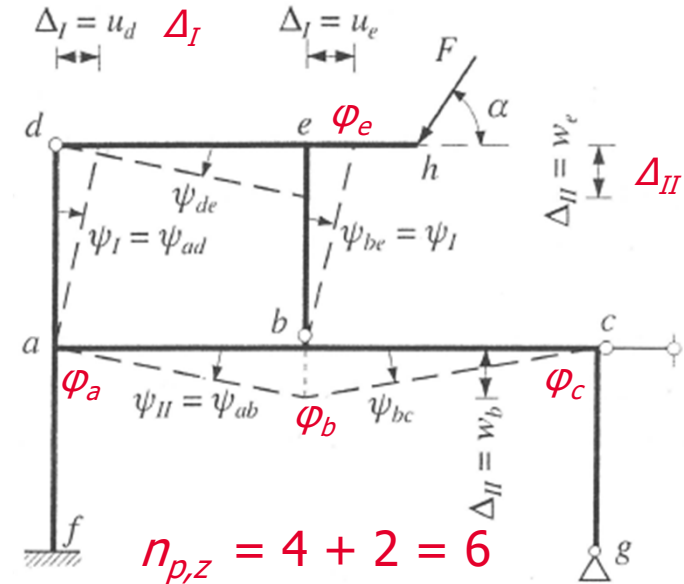
- pro posuny uvolněných částí soustavy se sestaví **součtové podmínky** rovnováhy

$$\sum F_x = 0: -V_{da} - V_{eb} - F \cdot \cos \alpha = 0$$

$$\sum F_z = 0:$$

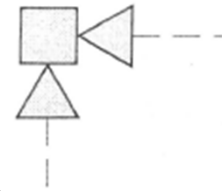
$$-V_{ba} + V_{bc} - V_{ed} + F \cdot \sin \alpha = 0$$

- koncové síly V
se vyjádří pomocí $M (\varphi, \Psi)$ → **patrové rovnice**



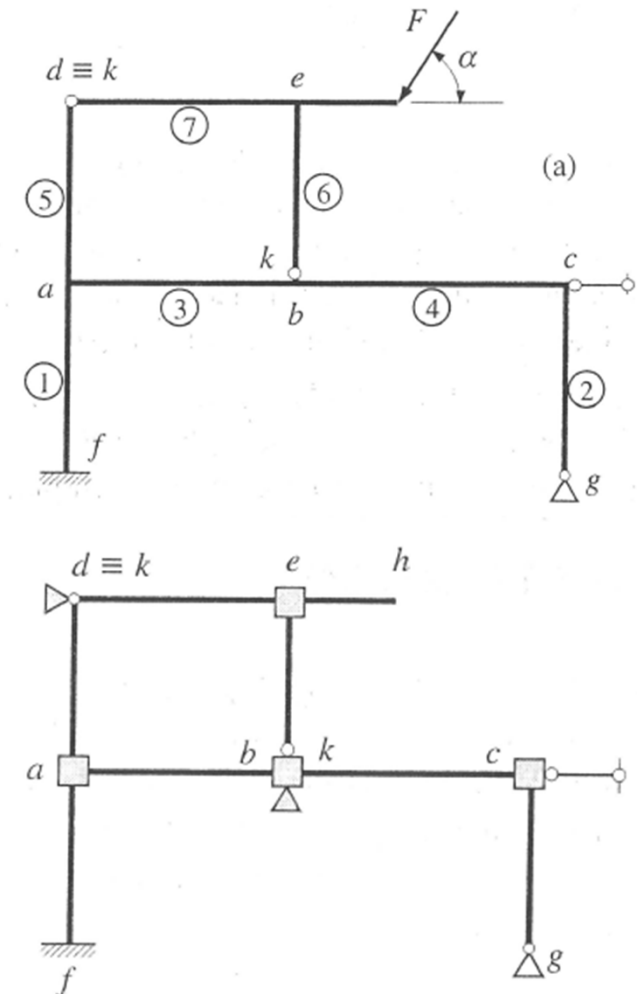
Základní deformačně určitá soustava

- základní prvek – deformačně určitý oboustranně vetknutý nosník, **všechny složky přemístění** koncových průřezů **jsou nulové**
- všechny **monolitické styčníky** jsou upevněny **fiktivními** dodatečně vloženými **vazbami**
 - **fiktivní momentová vazba** – zamezí potočení
 - **fiktivní silová vazba** – zabrání posunu (i kloubové styčníky)



Stupeň přetvárné neurčitosti $n_{p,z}$

= počet fiktivních vazeb vložených do konstrukce pro získání základní deformačně určité soustavy



$$n_{p,z} = 4 + 2 = 6$$

Koncové momenty/síly oboustranně monoliticky připojeného prutu

$$\mathbf{R}_{ab} = \begin{Bmatrix} \bar{X}_{ab} \\ \bar{Z}_{ab} \\ \bar{M}_{ab} \\ \bar{X}_{ba} \\ \bar{Z}_{ba} \\ \bar{M}_{ba} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{EA}{l} & 0 & 0 & -\frac{EA}{l} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{12EI}{l^3} & -\frac{6EI}{l^2} & 0 & -\frac{12EI}{l^3} & -\frac{6EI}{l^2} \\ 0 & -\frac{6EI}{l^2} & \frac{4EI}{l} & 0 & \frac{6EI}{l^2} & \frac{2EI}{l} \\ -\frac{EA}{l} & 0 & 0 & \frac{EA}{l} & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{12EI}{l^3} & \frac{6EI}{l^2} & 0 & \frac{12EI}{l^3} & \frac{6EI}{l^2} \\ 0 & -\frac{6EI}{l^2} & \frac{2EI}{l} & 0 & \frac{6EI}{l^2} & \frac{4EI}{l} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} u_a \\ w_a \\ \varphi_a \\ u_b \\ w_b \\ \varphi_b \end{Bmatrix}$$




$$M_{ab} = \bar{M}_{ab} - \frac{6EI}{l^2} w_a + \frac{4EI}{l} \varphi_a + \frac{6EI}{l^2} w_b + \frac{2EI}{l} \varphi_b = \bar{M}_{ab} + \frac{2EI}{l} \left(2\varphi_a + \varphi_b + 3 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

$$M_{ba} = \bar{M}_{ba} + \frac{2EI}{l} \left(\varphi_a + 2\varphi_b + 3 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

$$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} + \frac{12EI}{l^3} w_a - \frac{6EI}{l^2} \varphi_a - \frac{12EI}{l^3} w_b - \frac{6EI}{l^2} \varphi_b$$

$$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} - \frac{2EI}{l^2} \left(3\varphi_a + 3\varphi_b + 6 \frac{w_b - w_a}{l} \right); Z_{ba} = \bar{Z}_{ba} + \frac{2EI}{l^2} \left(3\varphi_a + 3\varphi_b + 6 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

Koncové momenty/síly levostranně monoliticky připojeného prutu

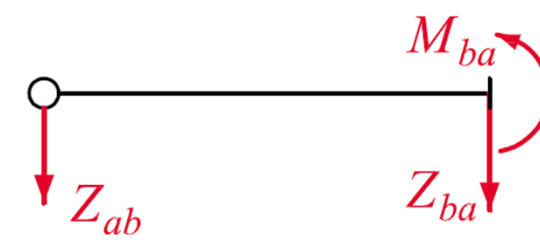
$$\mathbf{R}_{ab} = \begin{Bmatrix} \bar{X}_{ab} \\ \bar{Z}_{ab} \\ \bar{M}_{ab} \\ \bar{X}_{ba} \\ \bar{Z}_{ba} \\ 0 \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{EA}{l} & 0 & 0 & -\frac{EA}{l} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3EI}{l^3} & -\frac{3EI}{l^2} & 0 & -\frac{3EI}{l^3} & 0 \\ 0 & -\frac{3EI}{l^2} & \frac{3EI}{l} & 0 & \frac{3EI}{l^2} & 0 \\ -\frac{EA}{l} & 0 & 0 & \frac{EA}{l} & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{3EI}{l^3} & \frac{3EI}{l^2} & 0 & \frac{3EI}{l^3} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} u_a \\ w_a \\ \varphi_a \\ u_b \\ w_b \\ 0 \end{Bmatrix}$$


$$M_{ab} = \bar{M}_{ab} - \frac{3EI}{l^2} w_a + \frac{3EI}{l} \varphi_a + \frac{3EI}{l^2} w_b = \bar{M}_{ab} + \frac{3EI}{l} \left(\varphi_a + \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

$$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} + \frac{3EI}{l^3} w_a - \frac{3EI}{l^2} \varphi_a - \frac{3EI}{l^3} w_b$$

$$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} - \frac{3EI}{l^2} \left(\varphi_a + \frac{w_b - w_a}{l} \right); \quad Z_{ba} = \bar{Z}_{ba} + \frac{3EI}{l^2} \left(\varphi_a + \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$



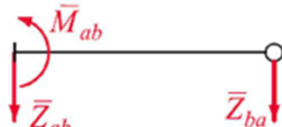
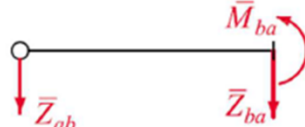
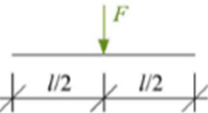
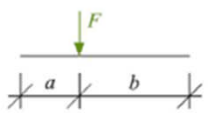
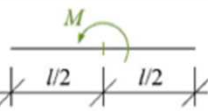
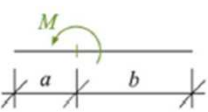
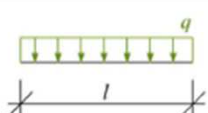
Koncové momenty/síly pravostranně monoliticky připojeného prutu

$$\mathbf{R}_{ab} = \begin{Bmatrix} \bar{X}_{ab} \\ \bar{Z}_{ab} \\ 0 \\ \bar{X}_{ba} \\ \bar{Z}_{ba} \\ \bar{M}_{ba} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} u_a & w_a & \varphi_a & u_b & w_b & \varphi_b \\ \hline \frac{EA}{l} & 0 & 0 & -\frac{EA}{l} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3EI}{l^3} & 0 & 0 & -\frac{3EI}{l^3} & -\frac{3EI}{l^2} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ \hline -\frac{EA}{l} & 0 & 0 & \frac{EA}{l} & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{3EI}{l^3} & 0 & 0 & \frac{3EI}{l^3} & \frac{3EI}{l^2} \\ 0 & -\frac{3EI}{l^2} & 0 & 0 & \frac{3EI}{l^2} & \frac{3EI}{l} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} u_a \\ w_a \\ 0 \\ u_b \\ w_b \\ \varphi_b \end{Bmatrix}$$


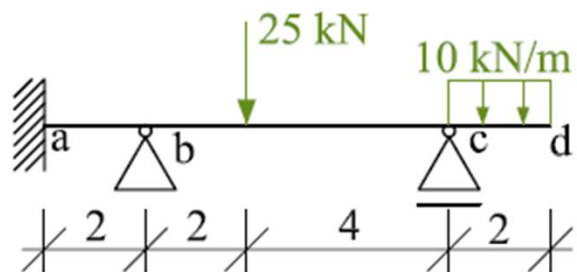
$$M_{ba} = \bar{M}_{ba} - \frac{3EI}{l^2} w_a + \frac{3EI}{l^2} w_b + \frac{3EI}{l} \varphi_b = \bar{M}_{ba} + \frac{3EI}{l} \left(\varphi_b + \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

$$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} + \frac{3EI}{l^3} w_a - \frac{3EI}{l^3} w_b - \frac{3EI}{l^2} \varphi_b$$

$$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} - \frac{3EI}{l^2} \left(\varphi_b + \frac{w_b - w_a}{l} \right); \quad Z_{ba} = \bar{Z}_{ba} + \frac{3EI}{l^2} \left(\varphi_b + \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

						
	$\bar{M}_{ab} = \frac{Fl}{8}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{F}{2}$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{Fl}{8}$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{F}{2}$	$\bar{M}_{ab} = \frac{3Fl}{16}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{11F}{16}$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{3Fl}{16}$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{5F}{16}$	$\bar{M}_{ab} = \frac{3Fl}{16}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{5F}{16}$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{3Fl}{16}$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{11F}{16}$
	$\bar{M}_{ab} = \frac{F \cdot a \cdot b^2}{l^2}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{F \cdot b^2}{l^3} (3l - 2b)$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{F \cdot a^2 \cdot b}{l^2}$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{F \cdot a^2}{l^3} (3l - 2a)$	$\bar{M}_{ab} = \frac{F \cdot a \cdot b}{2l^2} (l + b)$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{F \cdot b}{2l^3} (3l^2 - b^2)$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{F \cdot a^2 \cdot b}{2l^2} (l + a)$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{F \cdot a^2}{2l^3} (3l - a)$	$\bar{M}_{ab} = \frac{F \cdot a \cdot b}{2l^2} (l + b)$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{F \cdot b^2}{2l^3} (3l - b)$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{F \cdot a^2 \cdot b}{2l^2} (l + a)$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{F \cdot a^2}{2l^3} (3l - a)$
	$\bar{M}_{ab} = \frac{M}{4}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{3M}{2l}$	$\bar{M}_{ba} = \frac{M}{4}$ $\bar{Z}_{ba} = \frac{3M}{2l}$	$\bar{M}_{ab} = \frac{M}{8}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{9M}{8l}$	$\bar{M}_{ba} = \frac{M}{8}$ $\bar{Z}_{ba} = \frac{9M}{8l}$	$\bar{M}_{ab} = \frac{M}{8}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{9M}{8l}$	$\bar{M}_{ba} = \frac{M}{8}$ $\bar{Z}_{ba} = \frac{9M}{8l}$
	$\bar{M}_{ab} = \frac{M \cdot b}{l^2} (2l - 3b)$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{6M \cdot a \cdot b}{l^3}$	$\bar{M}_{ba} = \frac{M \cdot a}{l^2} (2l - 3a)$ $\bar{Z}_{ba} = \frac{6M \cdot a \cdot b}{l^3}$	$\bar{M}_{ab} = \frac{M}{2l^2} (l^2 - 3b^2)$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{3M}{2l^3} (l^2 - b^2)$	$\bar{M}_{ba} = \frac{M}{2l^2} (l^2 - 3a^2)$ $\bar{Z}_{ba} = \frac{3M}{2l^3} (l^2 - a^2)$	$\bar{M}_{ab} = \frac{M}{2l^2} (l^2 - 3b^2)$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{3M}{2l^3} (l^2 - a^2)$	$\bar{M}_{ba} = \frac{M}{2l^2} (l^2 - 3a^2)$ $\bar{Z}_{ba} = \frac{3M}{2l^3} (l^2 - a^2)$
	$\bar{M}_{ab} = \frac{q \cdot l^2}{12}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{q \cdot l}{2}$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{q \cdot l^2}{12}$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{q \cdot l}{2}$	$\bar{M}_{ab} = \frac{q \cdot l^2}{8}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{5q \cdot l}{8}$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{q \cdot l^2}{8}$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{3q \cdot l}{8}$	$\bar{M}_{ab} = \frac{q \cdot l^2}{8}$ $\bar{Z}_{ab} = -\frac{3q \cdot l}{8}$	$\bar{M}_{ba} = -\frac{q \cdot l^2}{8}$ $\bar{Z}_{ba} = -\frac{5q \cdot l}{8}$
<p>Celkové koncové momenty prutu</p> $k = \frac{2EI}{l}$	$M_{ab} = \bar{M}_{ab} + k \left(2\varphi_a + \varphi_b + 3 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$ $M_{ba} = \bar{M}_{ba} + k \left(\varphi_a + 2\varphi_b + 3 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$		$M_{ab} = \bar{M}_{ab} + \frac{3}{4} k \left(2\varphi_a + 2 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$		$M_{ba} = \bar{M}_{ba} + \frac{3}{4} k \left(2\varphi_b + 2 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$	
<p>Celkové koncové síly prutu</p>	$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} - \frac{k}{l} \left(3\varphi_a + 3\varphi_b + 6 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$ $Z_{ba} = \bar{Z}_{ba} + \frac{k}{l} \left(3\varphi_a + 3\varphi_b + 6 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$		$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} - \frac{3k}{4l} \left(2\varphi_a + 2 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$ $Z_{ba} = \bar{Z}_{ba} + \frac{3k}{4l} \left(2\varphi_a + 2 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$		$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} - \frac{3k}{4l} \left(2\varphi_b + 2 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$ $Z_{ba} = \bar{Z}_{ba} + \frac{3k}{4l} \left(2\varphi_b + 2 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$	

Na zadané prutové konstrukci pomocí zjednodušené deformační metody vykreslete průběhy vnitřních sil



$$EI = 20 \cdot 10^6 \text{ Nm}^2$$

Styčnicková rovnice

- momentová podmínka rovnováhy

$$M_{ba} + M_{bc} = 0$$

$$M_{ba} = \bar{M}_{ba} + k \left(\varphi_a + 2\varphi_b + 3 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

$$\bar{M}_{ba} = 0; \varphi_a = 0; w_a = 0; w_b = 0$$

$$k_{ab} = \frac{2EI}{l} = \frac{2 \cdot 20 \cdot 10^6}{2} = 20 \cdot 10^6 \text{ Nm}$$

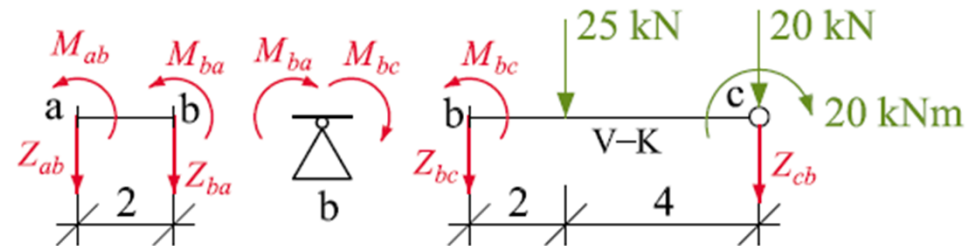
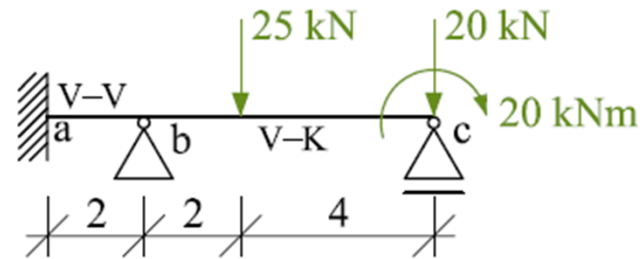
$$\rightarrow M_{ba} = 0 + 20 \cdot 10^6 \left(0 + 2\varphi_b + 3 \frac{0 - 0}{2} \right) = 40 \cdot 10^6 \cdot \varphi_b$$

$$M_{bc} = \bar{M}_{bc} + \frac{3}{4} k \left(2\varphi_b + 2 \frac{w_c - w_b}{l} \right)$$

$$\bar{M}_{bc} = \frac{F \cdot a \cdot b}{2l^2} (l + b) + \frac{F \cdot a \cdot b}{2l^2} (l + b) + \frac{M}{2l^2} (l^2 - 3b^2)$$

$$\bar{M}_{bc} = \frac{25 \cdot 10^3 \cdot 2 \cdot 4}{2 \cdot 6^2} (6 + 4) + \frac{20 \cdot 10^3 \cdot 6 \cdot 0}{2 \cdot 6^2} (6 + 0) + \frac{-20 \cdot 10^3}{2 \cdot 6^2} (6^2 - 3 \cdot 0^2) \rightarrow$$

$$\bar{M}_{bc} = 27,7 \cdot 10^3 - 10 \cdot 10^3 = 17,7 \cdot 10^3$$



Styčnicková rovnice

- momentová podmínka rovnováhy

$$M_{ba} + M_{bc} = 0$$

$$M_{bc} = \bar{M}_{bc} + \frac{3}{4}k \left(2\varphi_b + 2 \frac{w_c - w_b}{l} \right)$$

$$k_{bc} = \frac{2EI}{l} = \frac{2 \cdot 20 \cdot 10^6}{6} = \frac{20}{3} \cdot 10^6 \text{ Nm}$$

$$w_b = 0; w_c = 0$$

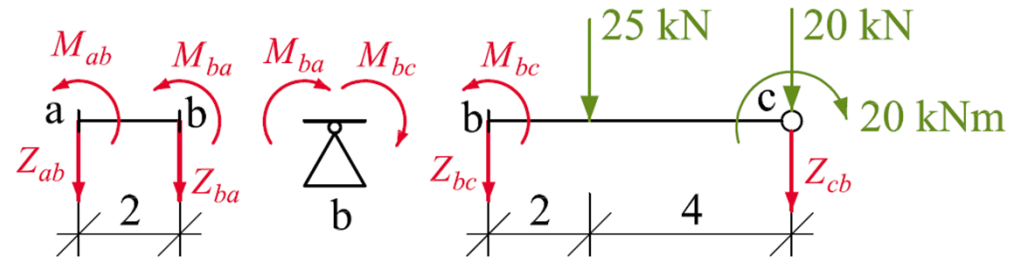
$$M_{bc} = 17,7 \cdot 10^3 + \frac{3}{4} \cdot \frac{20}{3} \cdot 10^6 \left(2\varphi_b + 2 \frac{0 - 0}{6} \right) = 17,7 \cdot 10^3 + 10 \cdot 10^6 \cdot \varphi_b$$

$$40 \cdot 10^6 \cdot \varphi_b + 17,7 \cdot 10^3 + 10 \cdot 10^6 \cdot \varphi_b = 0$$

$$50 \cdot 10^6 \varphi_b = -17,7 \cdot 10^3 \rightarrow \varphi_b = -0,35 \cdot 10^{-3} \text{ rad}$$

$$\rightarrow M_{ba} = 40 \cdot 10^6 \cdot \varphi_b = 40 \cdot 10^6 \cdot (-0,35 \cdot 10^{-3}) = -14,2 \cdot 10^3 \text{ Nm} = -14,2 \text{ kNm}$$

$$\rightarrow M_{bc} = 17,7 \cdot 10^3 + 10 \cdot 10^6 \cdot \varphi_b = 14,2 \cdot 10^3 \text{ Nm} = 14,2 \text{ kNm}$$



Koncové síly/momenty

$$M_{ba} = -14,2 \text{ kNm}$$

- z tabulek

$$M_{ab} = \bar{M}_{ab} + k \left(2\varphi_a + \varphi_b + 3 \frac{w_b - w_a}{l} \right)$$

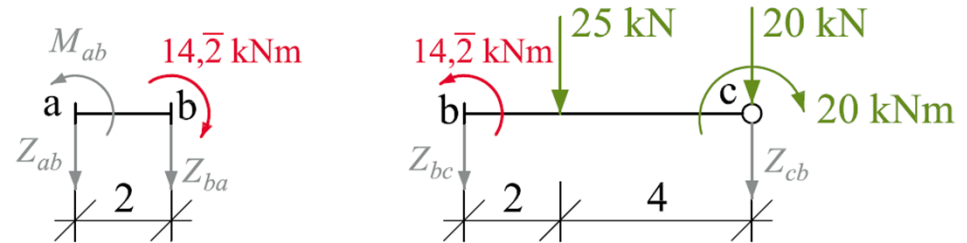
$$M_{ab} = 0 + 20 \cdot 10^6 \cdot (-0,35 \cdot 10^{-3}) = -7,1 \cdot 10^3 \text{ Nm} = -7,1 \text{ kNm}$$

$$Z_{ab} = \bar{Z}_{ab} - \frac{k}{l} \left(3\varphi_a + 3\varphi_b + 6 \frac{w_b - w_a}{l} \right) = 0 - \frac{20 \cdot 10^6}{2} \cdot \left(3 \cdot (-0,35 \cdot 10^{-3}) \right) \rightarrow$$

$$Z_{ab} = 10,5 \text{ kN}$$

$$Z_{ba} = \bar{Z}_{ba} + \frac{k}{l} \left(3\varphi_a + 3\varphi_b + 6 \frac{w_b - w_a}{l} \right) = 0 + \frac{20 \cdot 10^6}{2} \cdot \left(3 \cdot (-0,35 \cdot 10^{-3}) \right) \rightarrow$$

$$Z_{ba} = -10,5 \text{ kN}$$



Koncové síly/momenty

$$M_{bc} = 14, \bar{2} \text{ kNm}$$

- z tabulek

$$Z_{bc} = \bar{Z}_{bc} - \frac{3k}{4l} \left(2\varphi_b + 2 \frac{w_c - w_b}{l} \right)$$

$$\bar{Z}_{bc} = -\frac{F \cdot b}{2l^3} (3l^2 - b^2) - \frac{F \cdot b}{2l^3} (3l^2 - b^2) - \frac{3M}{2l^3} (l^2 - b^2)$$

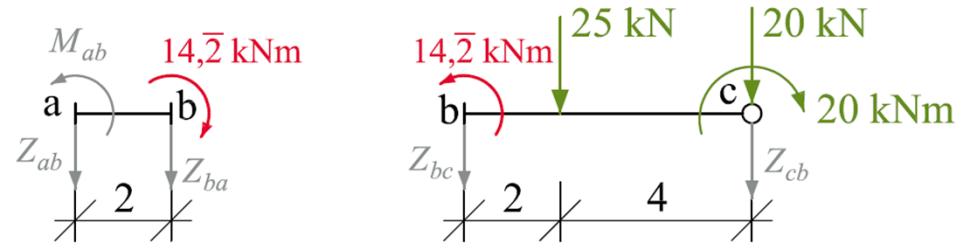
$$= -\frac{25 \cdot 10^3 \cdot 4}{2 \cdot 6^3} (3 \cdot 6^2 - 4^2) - \frac{20 \cdot 10^3 \cdot 0}{2 \cdot 6^3} (3 \cdot 6^2 - 0^2) - \frac{3 \cdot (-20 \cdot 10^3)}{2 \cdot 6^3} (6^2 - 0^2)$$

$$\bar{Z}_{bc} = -21, \overline{296} \cdot 10^3 - 0 + 5 \cdot 10^3 = -16, \overline{296} \cdot 10^3$$

$$Z_{bc} = -16, \overline{296} \cdot 10^3 - \frac{3}{4} \cdot \frac{20 \cdot 10^6}{3 \cdot 6} \left(2 \cdot (-0,35 \cdot 10^{-3}) \right) = -15,704 \text{ kN}$$

- z podmínek rovnováhy na prutu

$$\sum M_{i,c} = 0; \quad Z_{bc} \cdot 6 + 14, \bar{2} + 25 \cdot 4 - 20 = 0 \rightarrow Z_{bc} = -15,704 \text{ kN}$$



Koncové síly/momenty

- z tabulek

$$Z_{cb} = \bar{Z}_{cb} + \frac{3k}{4l} \left(2\varphi_b + 2 \frac{w_c - w_b}{l} \right)$$

$$\bar{Z}_{cb} = -\frac{F \cdot a^2}{2l^3} (3l - a) - \frac{F \cdot a^2}{2l^3} (3l - a) + \frac{3M}{2l^3} (l^2 - b^2)$$

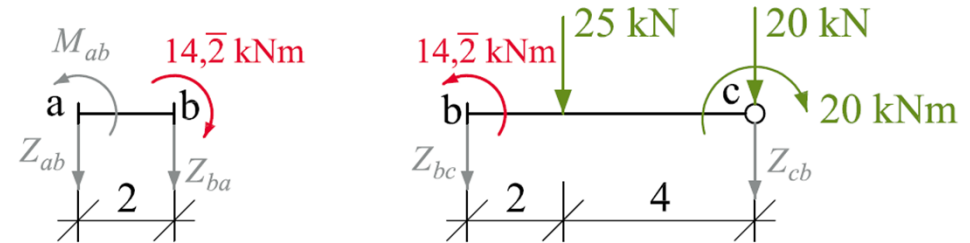
$$= -\frac{25 \cdot 10^3 \cdot 2^2}{2 \cdot 6^3} (3 \cdot 6 - 2) - \frac{20 \cdot 10^3 \cdot 6^2}{2 \cdot 6^3} (3 \cdot 6 - 6) + \frac{3 \cdot (-20 \cdot 10^3)}{2 \cdot 6^3} (6^2 - 0^2)$$

$$\bar{Z}_{cb} = -3,703 \cdot 10^3 - 20 \cdot 10^3 - 5 \cdot 10^3 = -28,703 \cdot 10^3$$

$$Z_{cb} = -28,703 \cdot 10^3 + \frac{3}{4} \cdot \frac{20 \cdot 10^6}{3 \cdot 6} \left(2 \cdot (-0,35 \cdot 10^{-3}) \right) = -29,296 \text{ kN}$$

- z podmínek rovnováhy na prutu

$$\sum M_{i,b} = 0; 14,2 - 25 \cdot 2 - 20 \cdot 6 - 20 - Z_{cb} \cdot 6 = 0 \rightarrow Z_{cb} = -29,296 \text{ kN}$$



FAST ZDM – SPOJITÝ NOSNÍK

