

Smykové zamykání konečných prvků

Závěrečná práce z předmětu
Univerzální principy mechaniky

Ondřej Čížek
2013

Obsah prezentace

- Nástin problému
- Ukázka z programu Ansys
- Grafy konvergence ke správnému řešení
- Odvození obdélníkového konečného prvku pomocí Lagrangerova funkcionálu
- Numerická integrace
- Zavedení Helling-Reissnerova funkcionálu

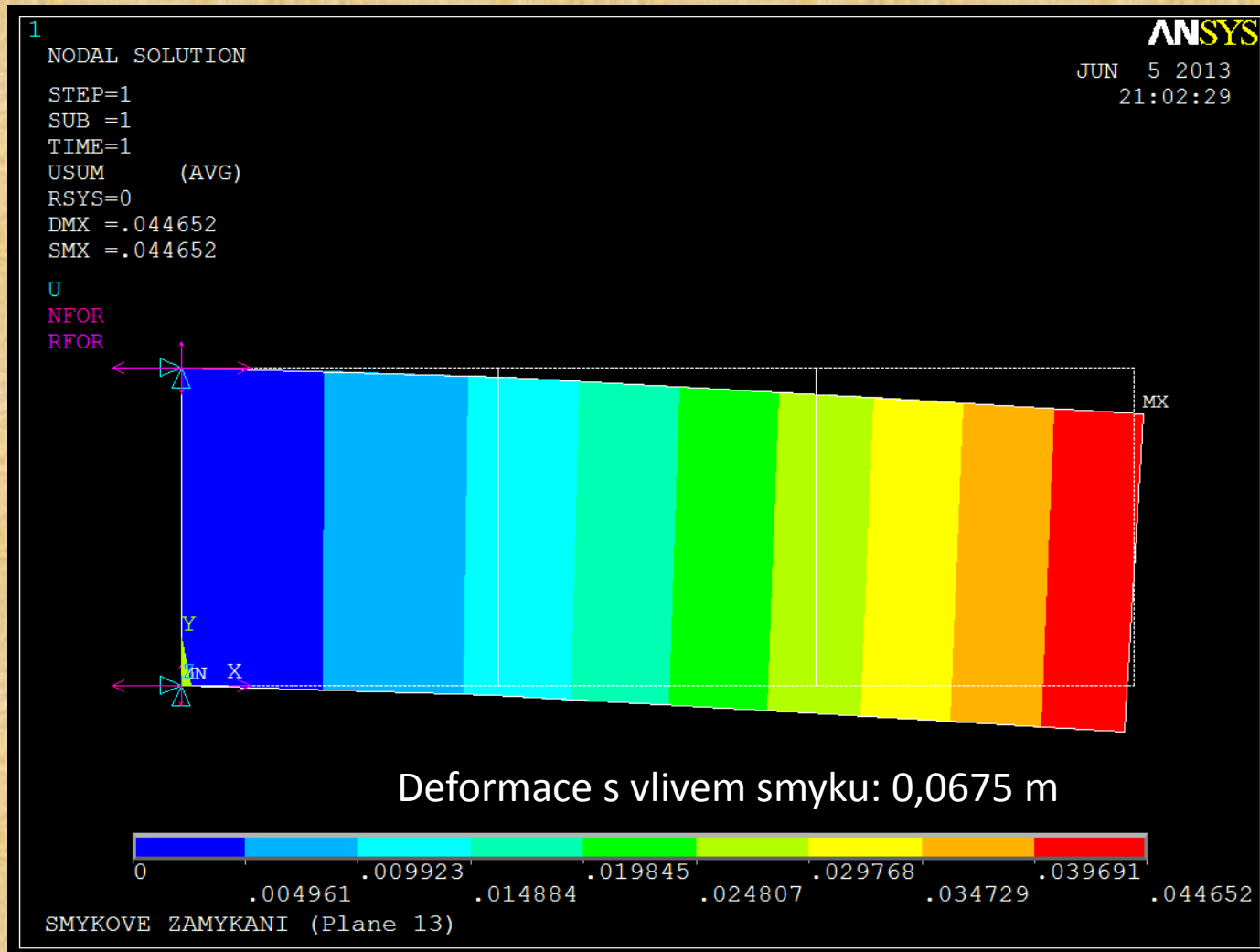
Nástin problému

- Problém hlavně pro rovinnou deformaci
- Volba lineárních funkcí -> velká tuhost pro ohyb (velký vliv smyku)

Řešení:

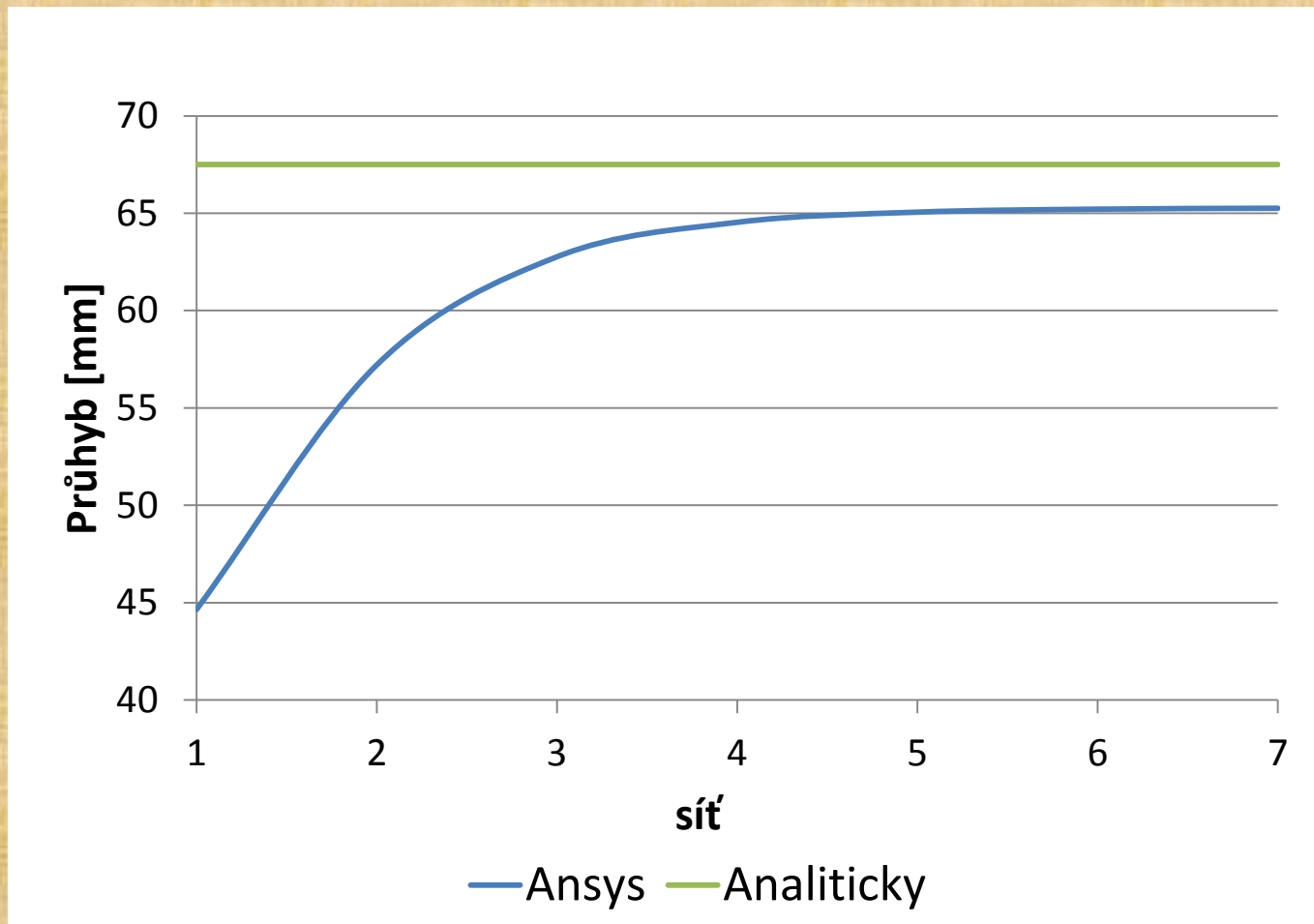
- Numerická Integracev gaussových bodech
- Přidání uzlů prvku -> rozšíření bázových funkcí
- Aproximace smyku konstantní po celém prvku

Řešení v Ansysu



3 prvky; L = 0,3 m; H = 0,1 m

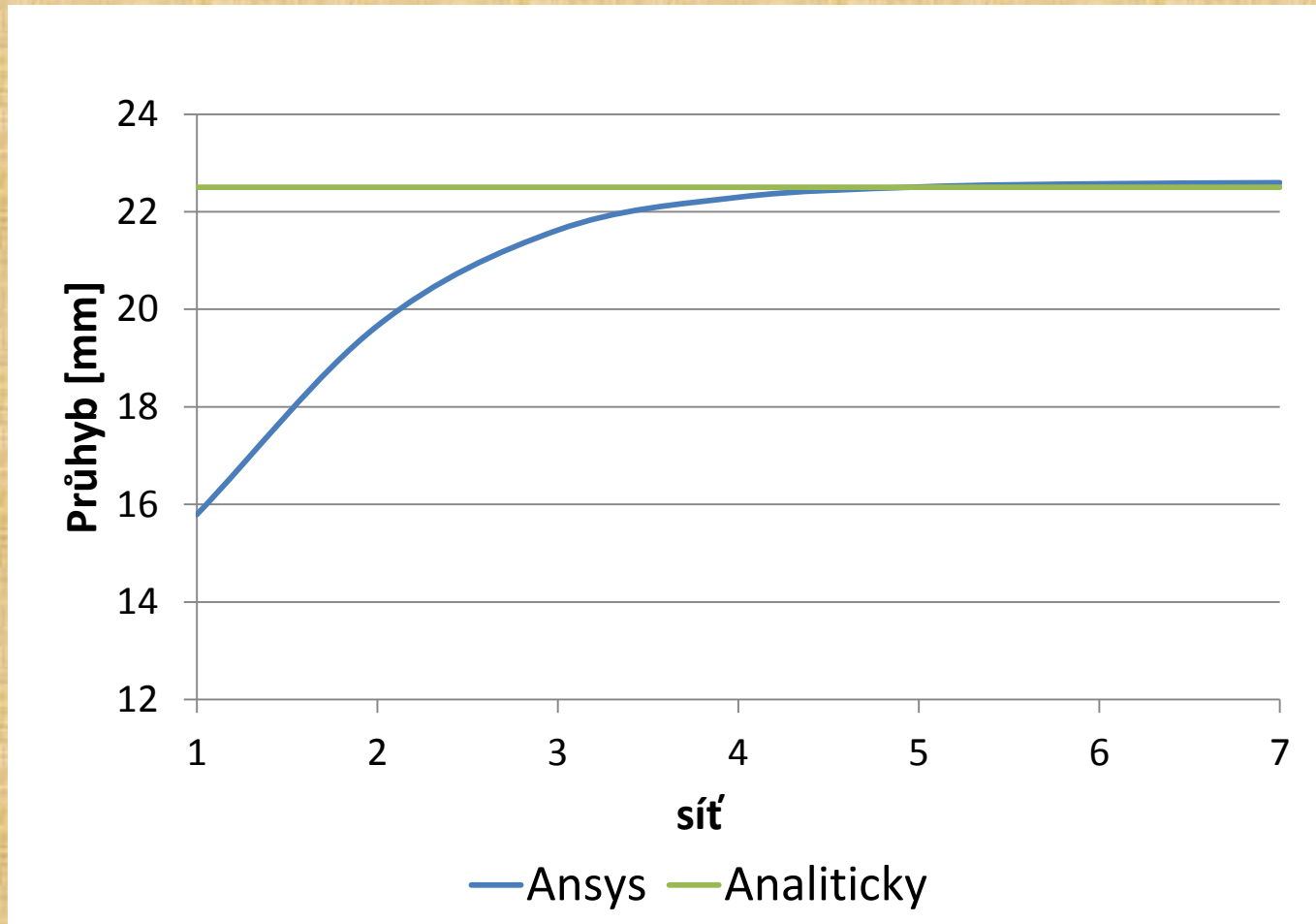
Řešení v Ansysu



Deformace s vlivem smyku: 67,5 mm

3 prvky; L = 0,3 m; H = 0,1 m

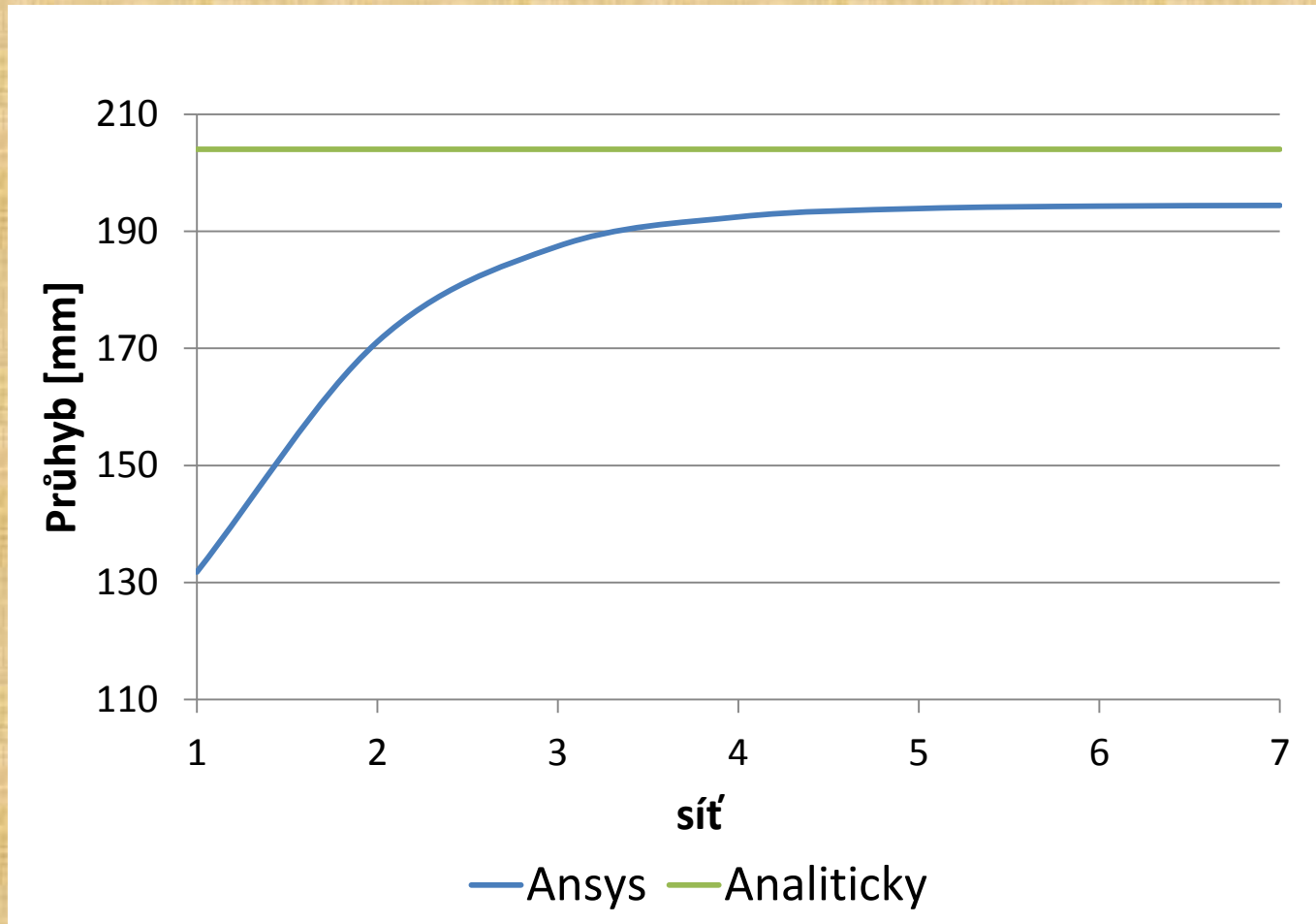
Řešení v Ansysu



Deformace s vlivem smyku: 22,5 mm

2 prvky; L = 0,3 m; H = 0,15 m

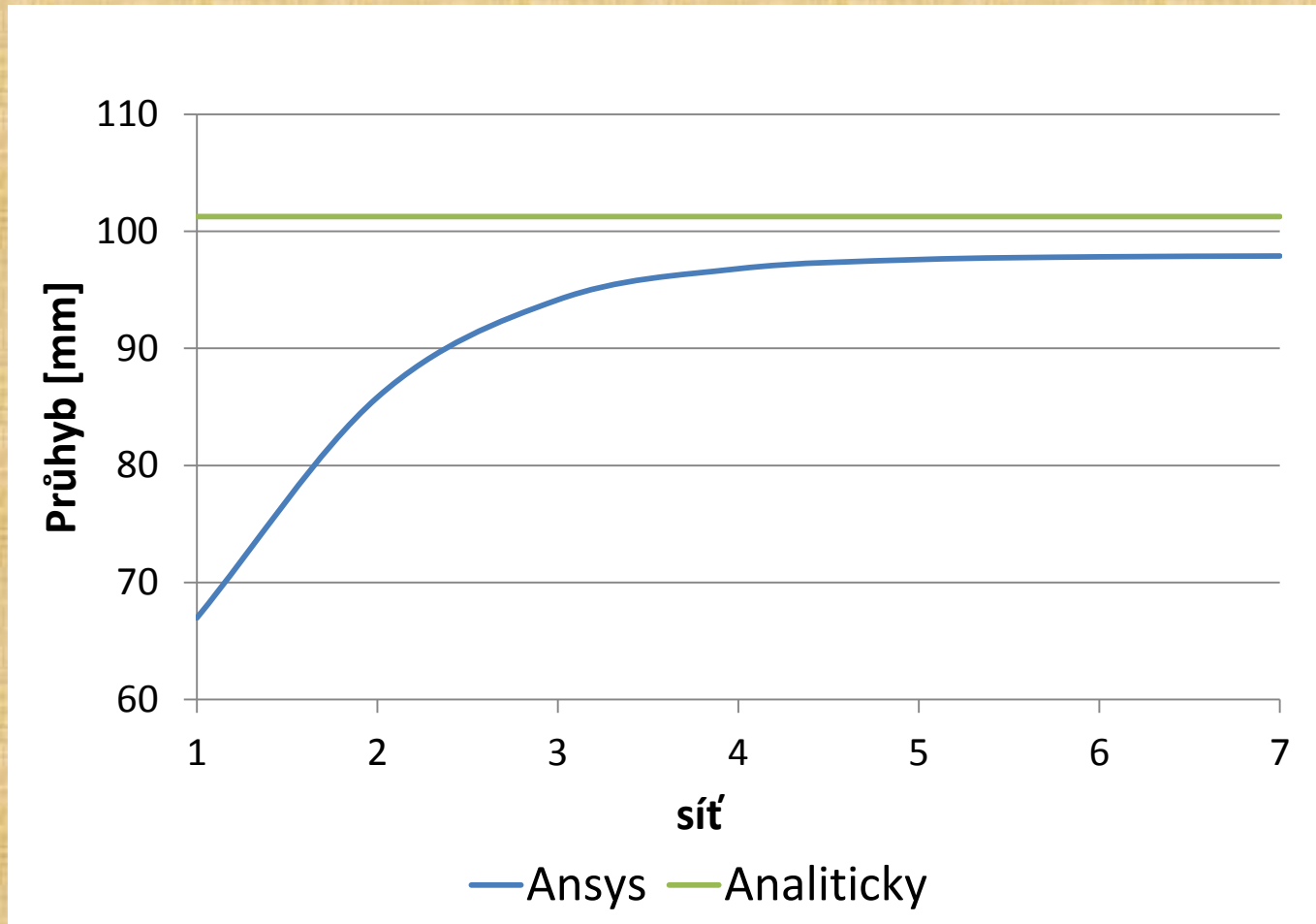
Řešení v Ansysu



Deformace s vlivem smyku: 204 mm

4 prvky; $L = 0,4$ m; $H = 0,1$ m

Řešení v Ansysu



Deformace s vlivem smyku: 101,25 mm

3 prvky; L = 0,45 m; H = 0,15 m

Odvození matice tuhosti

$$\Pi = \int_V \varepsilon : D_e : \varepsilon dV - \int_V b \cdot u dV - \int_{S_t} t \cdot u dS$$

Vztah poměrné deformace :

$$\varepsilon = \nabla_s \cdot u = B \cdot a = \partial \cdot N \cdot a$$

Matice tuhosti materiálu:

$$D = \frac{E}{1 - \mu^2} \begin{bmatrix} 1 & \mu & 0 \\ \mu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{2}(1 - \mu) \end{bmatrix}$$

Volba aproximačních funkcí:

$$u(x, y) = a_1 + a_2 x + a_3 y + a_4 xy$$

$$v(x, y) = a_5 + a_6 x + a_7 y + a_8 xy$$

Matice derivací:

$$\partial = \begin{bmatrix} \partial u / \partial x & 0 \\ 0 & \partial v / \partial y \\ \partial u / \partial y & \partial v / \partial x \end{bmatrix}$$

Škálovatelná matice:

$$P = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0,5 \end{bmatrix}$$

Odvození matice tuhosti

Určení vztahů pro určení koeficientů a:

$$S \cdot a = d \rightarrow a = S^{-1} \cdot d$$

Matice S^* :

$$S^* = \begin{bmatrix} 1 & x_1 & y_1 & x_1 y_1 \\ 1 & x_2 & y_2 & x_2 y_2 \\ 1 & x_3 & y_3 & x_3 y_3 \\ 1 & x_4 & y_4 & x_4 y_4 \end{bmatrix}$$

Matice a:

$$a = \begin{bmatrix} a_1 \\ a_2 \\ \dots \\ a_8 \end{bmatrix}$$

Matice S:

$$S = \begin{bmatrix} S^* & 0 \\ 0 & S^* \end{bmatrix}$$

Matice B:

$$B = \partial N = \begin{bmatrix} u_1 / \partial x & 0 & u_2 / \partial x & 0 & u_3 / \partial x & 0 & u_4 / \partial x & 0 \\ 0 & v_1 / \partial y & 0 & v_2 / \partial y & 0 & v_3 / \partial y & 0 & v_4 / \partial y \\ u_1 / \partial y & v_1 / \partial x & u_2 / \partial y & v_2 / \partial x & u_3 / \partial y & v_3 / \partial x & u_4 / \partial y & v_4 / \partial x \end{bmatrix}$$

Odvození matice tuhosti

Odvození matice tuhosti K:

$$\frac{1}{2} \int_V \varepsilon : D_e : \varepsilon dV = \frac{1}{2} \int_V S^{-T} B^T d^T D_e P^{-1} B S^{-1} d dV = \frac{1}{2} d^T \int_V K dV d$$

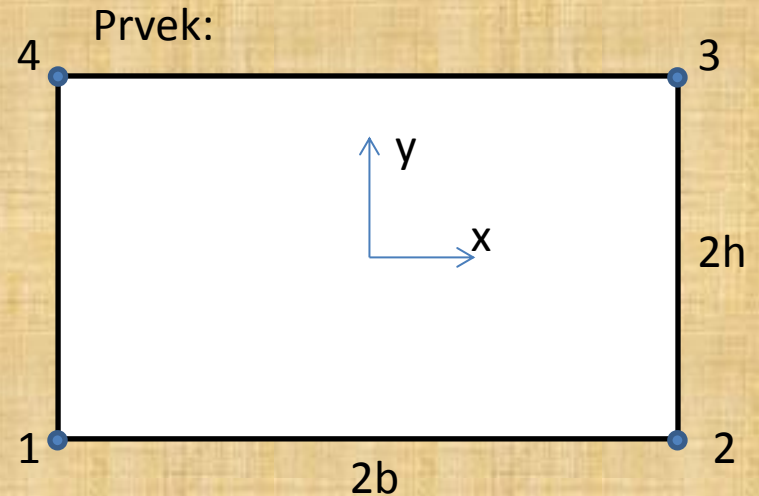
Odvození matice tuhosti K:

$$K = \int_t \int_x \int_y S^{-T} B^T D_e P^{-1} B S^{-1} dy dx dt$$

$$Kd - F = 0 \Rightarrow d = K^{-1} F$$

Matice B:

$$B = \frac{1}{4bh} \left[\begin{array}{cc|cc|cc|cc} y-h & 0 & h-y & 0 & h+y & 0 & -h-y & 0 \\ 0 & x-b & 0 & -b-x & 0 & x+b & 0 & b-x \\ \hline x-b & y-h & -b-x & h-y & x+b & h+y & b-x & -h-y \end{array} \right]$$

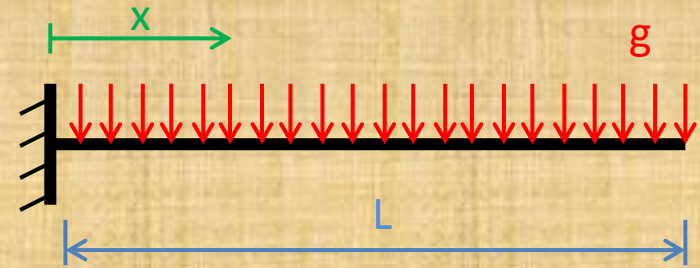


Zatížení

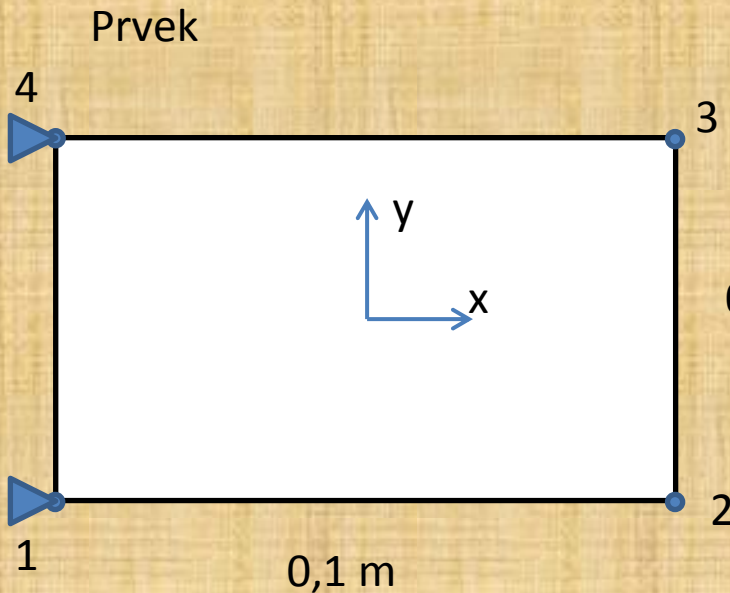
Převedení momentu na uzlová zatížení:

$$M(x) = \frac{1}{2}(L - x)^2 \cdot g$$

$$\sigma(z) = \frac{M(x)}{I_y} \cdot z$$



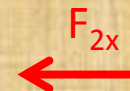
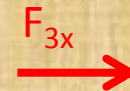
Síly vzniknou např. jako reakce na prostém nosníku



Napětí



Síly



Výsledné matice

Matice tuhosti:

$$K = \begin{bmatrix} 4,22 \cdot 10^5 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 4,22 \cdot 10^5 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 4,22 \cdot 10^5 & -1,17 \cdot 10^5 & 1,11 \cdot 10^5 & 16666,67 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1,17 \cdot 10^5 & 4,22 \cdot 10^5 & -16666,67 & -3,22 \cdot 10^5 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1,11 \cdot 10^5 & -16666,67 & 4,22 \cdot 10^5 & 1,17 \cdot 10^5 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1,17 \cdot 10^5 & 4,22 \cdot 10^5 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 4,22 \cdot 10^5 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 4,22 \cdot 10^5 \end{bmatrix}$$

Materiálové charakteristiky:

$$E = 10^8 \text{ Pa}$$

$$\mu = 0,25$$

Matice posunů v uzlech:

$$d = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ u_2 \\ v_2 \\ u_3 \\ v_3 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

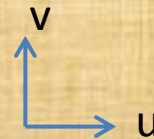
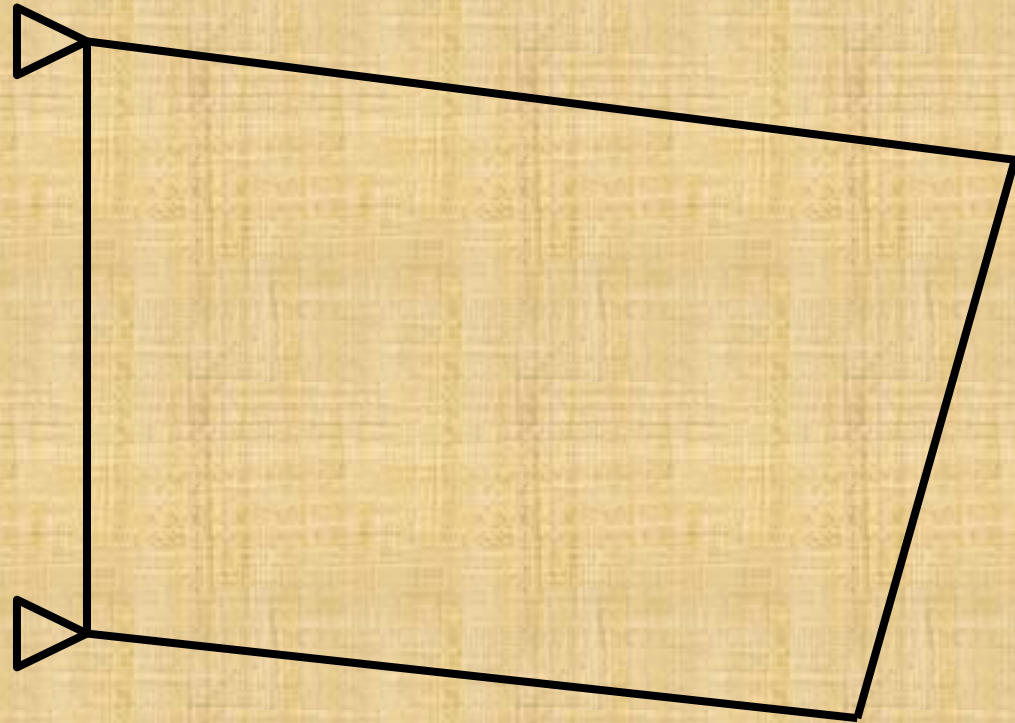
Matice zatížení:

$$F = \begin{bmatrix} F_{1x} \\ F_{1y} \\ F_{2x} \\ F_{2y} \\ F_{3x} \\ F_{3y} \\ F_{4x} \\ F_{4y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -2 \cdot 10^{-4} \\ 0 \\ 2 \cdot 10^{-4} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Deformace

Výsledky:

$$d = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ u_2 = -9,51 \cdot 10^{-10} \\ v_2 = -9,54 \cdot 10^{-10} \\ u_3 = 9,51 \cdot 10^{-10} \\ v_3 = -9,54 \cdot 10^{-10} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$



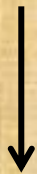
Poměrná přetvoření

Výpočet poměrných přetvoření:

Analytická integrace podle x a y

$$\varepsilon = BS^{-1}d$$

$$\varepsilon = \begin{bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -4,53251 \cdot 10^{-8} + 9,03174 \cdot 10^{-7} y \\ 9,03174 \cdot 10^{-7} - 2,00318 \cdot 10^{-5} x \\ -9,48499 \cdot 10^{-7} + 9,03174 \cdot 10^{-7} x - 2,00318 \cdot 10^{-5} y \end{bmatrix}$$



Numerická integrace v Gaussových bodech

$$\int_a^b f(x) dx \approx \frac{b-a}{2} \sum_i^n w_i f(x_i)$$

Pro dva body:

- váha bodu $w_i = 1$
- hodnota v bodě $x_i = \pm \frac{\sqrt{3}}{3}$
- přesná hodnota

Pro jeden bod:

- váha bodu $w_i = 2$
- hodnota v bodě $x_i = 0$

Gaussova integrace

Ve dvou Gaussových bodech:

$$\varepsilon = \begin{bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -4,53 \cdot 10^{-9} \\ 9,03 \cdot 10^{-8} \\ -9,48 \cdot 10^{-9} \end{bmatrix}$$

Stejné hodnoty jako u analytické integrace

Křivost:
$$\kappa = \frac{\varepsilon_x}{z} = \frac{-4,53 \cdot 10^{-9}}{0,05} = 9,06 \cdot 10^{-8} \text{ m}^{-1}$$

V jednom Gaussovo bodě:

$$\varepsilon = \begin{bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -9,07 \cdot 10^{-8} \\ 1,81 \cdot 10^{-6} \\ -1,90 \cdot 10^{-6} \end{bmatrix}$$

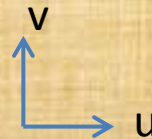
Dvojnásobné hodnoty než u analytické integrace

Křivost:
$$\kappa = \frac{\varepsilon_x}{z} = \frac{-9,07 \cdot 10^{-8}}{0,05} = 1,814 \cdot 10^{-6} \text{ m}^{-1}$$

Deformace – Gaussova int. v jednom bodě

Výsledky plynoucí z upravené
Matice K:

$$d = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ u_2 = 0,005 \\ v_2 = 0,005 \\ u_3 = -0,005 \\ v_3 = 0,005 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$



Hellingerův-Reissnerův princip

$$\Pi_{HR}(\sigma, u) = \int_V \left(\sigma : \nabla_s u - \frac{1}{2} \sigma : C_e : \sigma \right) dV - \int_V b \cdot u dV - \int_{S_t} t \cdot u dS$$

$$\Pi_{HR}(\sigma, u) = \int_V \left(\sigma^T : \nabla_s u - \frac{1}{2} \sigma^T : C_e : \sigma \right) dV - \Pi_{ext} \quad \sigma = \begin{bmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \tau_{xy} \end{bmatrix} = N_\tau s$$

Diskretizace :

$$\nabla_s \cdot u = B \cdot d = \partial \cdot N \cdot d \quad C = D^{-1} \quad N_\tau = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & x & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & y \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\Pi_{HR}(\sigma, u) = s^T \underbrace{\int_V N_\tau^T P^{-1} \partial N dV}_B d - \frac{1}{2} s^T \underbrace{\int_V N_\tau^T C_e P^{-1} N_\tau dV}_C s - \Pi_{ext}$$

Odvození matice tuhosti

Hledání bodu stacionarity:

$$\frac{\Pi_{HR}}{\partial s} = 0 = \tilde{B}d - \tilde{C}s \Rightarrow \tilde{B}d = \tilde{C}s$$

$$\frac{\Pi_{HR}}{\partial d} = 0 = s^T \tilde{B} - F_{ext} = \tilde{B}^T s - F_{ext} \Rightarrow \tilde{B}^T s = F_{ext}$$

Výsledné matice:

$$\begin{bmatrix} \tilde{C} & -\tilde{B} \\ -\tilde{B}^T & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} s \\ d \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ -F_{ext} \end{bmatrix}$$

Matice tuhosti:

$$\underbrace{-\tilde{B}^T \tilde{C}^{-1} \tilde{B}}_K d = F \Rightarrow d = K^{-1} F$$

Odvození matice tuhosti

Aproximace pomocí konstant:

$$N_{\tau} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Aproximace s konstantním smykem:

$$N_{\tau} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & x & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & y \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$d = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ u_2 = 1,37 \cdot 10^7 \\ v_2 = 1,37 \cdot 10^7 \\ u_3 = -1,37 \cdot 10^7 \\ v_3 = 1,37 \cdot 10^7 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Někde se stala
chyba ...

$$d = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ u_2 = 1,2 \cdot 10^{-9} \\ v_2 = 1,2 \cdot 10^{-9} \\ u_3 = -1,2 \cdot 10^{-9} \\ v_3 = 1,2 \cdot 10^{-9} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Děkuji za pozornost