

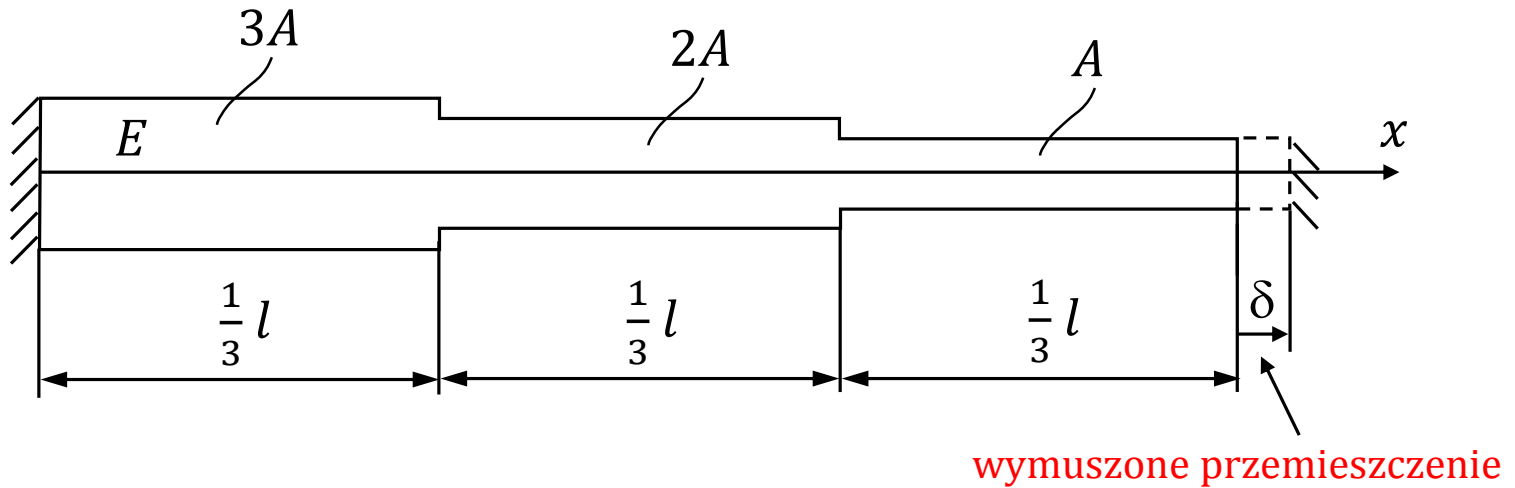


Metoda elementów skończonych (MES1)

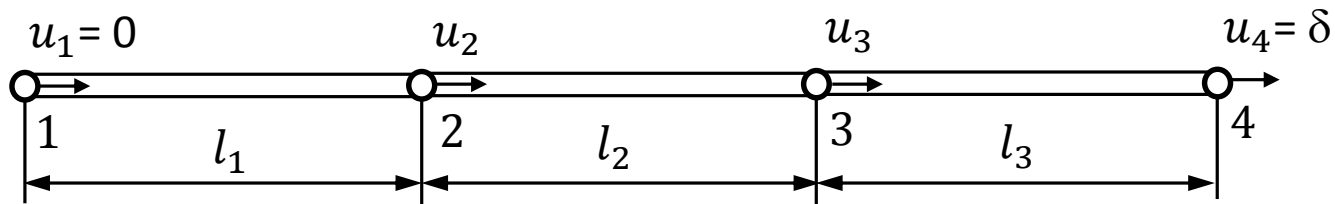
Wykład 7B. Wymuszone przemieszczenie i zadane obciążenie

04.2022

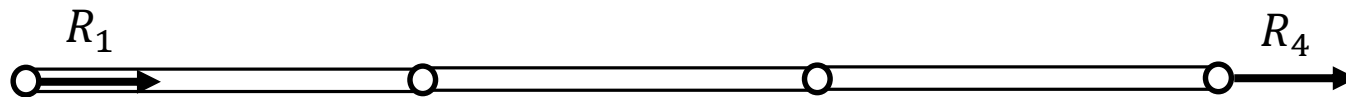
Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem



Model MES- 3 elementy prętowe:



Model uwolniony od więzów:



$$[F] = [R_1, 0, 0, R_4]_{1 \times 4}$$

$$(R_1 + R_4 = 0)$$

$$[q] = [u_1, u_2, u_3, u_4]_{1 \times 4}$$

Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem

macierze sztywności:

$$[k]_e = \frac{EA_e}{l_e} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$[k]_1 = \frac{E \cdot 3A}{\frac{1}{3}l} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 9 & -9 \\ -9 & 9 \end{bmatrix}$$

$$[k]_2 = \frac{E \cdot 2A}{\frac{1}{3}l} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 6 & -6 \\ -6 & 6 \end{bmatrix}$$

$$[k]_3 = \frac{EA}{\frac{1}{3}l} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 3 & -3 \\ -3 & 3 \end{bmatrix}$$

$$[k]_1^* = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 9 & -9 & 0 & 0 \\ -9 & 9 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} ; \quad [k]_2^* = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 6 & -6 & 0 \\ 0 & -6 & 6 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$[k]_3^* = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 3 & -3 \\ 0 & 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \rightarrow [K] = \sum_{e=1}^3 [k]_e^* = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 9 & -9 & 0 & 0 \\ -9 & 15 & -6 & 0 \\ 0 & -6 & 9 & -3 \\ 0 & 0 & -3 & 3 \end{bmatrix}$$

Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem

układ równań:

$$[K]_{4 \times 4} \cdot \{q\}_{4 \times 1} = \{F\}_{4 \times 1}$$

$$[K]_{4 \times 4} \cdot \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \\ u_4 \end{Bmatrix} = [K]_{4 \times 4} \cdot \left(\begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \\ 0 \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ \delta \end{Bmatrix} \right) = [K]_{4 \times 4} \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \\ 0 \end{Bmatrix} + [K]_{4 \times 4} \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ \delta \end{Bmatrix} = \{F\}_{4 \times 1}$$

$$[K]_{4 \times 4} \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \\ 0 \end{Bmatrix} = \{F\}_{4 \times 1} - [K]_{4 \times 4} \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ \delta \end{Bmatrix} = \{F\}_{4 \times 1} - \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 9 & -9 & 0 & 0 \\ -9 & 15 & -6 & 0 \\ 0 & -6 & 9 & -3 \\ 0 & 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ \delta \end{Bmatrix} =$$

$$= \begin{Bmatrix} R_1 \\ 0 \\ 0 \\ R_4 \end{Bmatrix} - \frac{EA}{l} \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ -3\delta \\ 3\delta \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} R_1 \\ 0 \\ \frac{3EA}{l}\delta \\ R_4 - \frac{3EA}{l}\delta \end{Bmatrix} \rightarrow [K]_{4 \times 4} \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \\ 0 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} R_1 \\ 0 \\ \frac{3EA}{l}\delta \\ R_4 - \frac{3EA}{l}\delta \end{Bmatrix}$$

Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem

Warunki brzegowe: $u_1 = 0$

$$\frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 9 & -9 & 0 & 0 \\ -9 & 15 & -6 & 0 \\ 0 & -6 & 9 & -3 \\ 0 & 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ u_2 \\ u_3 \\ 0 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} R_1 \\ 0 \\ \frac{3EA}{l} \delta \\ R_4 - \frac{3EA}{l} \delta \end{Bmatrix}$$

u_2, u_3 - niewiadome parametry

$$\frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 15 & -6 \\ -6 & 9 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ \frac{3EA}{l} \delta \end{Bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 15 & -6 \\ -6 & 9 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 3\delta \end{Bmatrix}$$

$$\det \begin{bmatrix} 15 & -6 \\ -6 & 9 \end{bmatrix} = 15 \cdot 9 - (-6)(-6) = 99 \quad ; \quad \begin{bmatrix} 15 & -6 \\ -6 & 9 \end{bmatrix}^{CT} = \begin{bmatrix} 9 & 6 \\ 6 & 15 \end{bmatrix}$$

Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem

przemieszczenia:

$$\begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \end{Bmatrix} = \frac{1}{99} \begin{bmatrix} 9 & 6 \\ 6 & 15 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ 3\delta \end{Bmatrix}$$

$$u_2 = \frac{1}{99} (9 \cdot 0 + 6 \cdot 3\delta) = \frac{18\delta}{99} = \frac{2\delta}{11}$$

$$u_3 = \frac{1}{99} (6 \cdot 0 + 15 \cdot 3\delta) = \frac{45\delta}{99} = \frac{5\delta}{11}$$

$$N_1(\xi) = 1 - \frac{\xi}{l_e} = 1 - \frac{3\xi}{l} ; \quad N_2(\xi) = \frac{\xi}{l_e} = \frac{3\xi}{l}$$

$$u(\xi) = [N_1, N_2] \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{Bmatrix}_e \rightarrow \varepsilon_x = \frac{du}{d\xi} = \left[\frac{dN_1}{d\xi}, \frac{dN_2}{d\xi} \right] \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{Bmatrix}_e = \left[-\frac{3}{l}, \frac{3}{l} \right] \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{Bmatrix}_e$$

$$\begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{Bmatrix}_1 = \begin{Bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{Bmatrix}_1 = \begin{Bmatrix} 0 \\ u_2 \end{Bmatrix}_1 ; \quad \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{Bmatrix}_2 = \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \end{Bmatrix}_2 ; \quad \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{Bmatrix}_3 = \begin{Bmatrix} u_3 \\ \delta \end{Bmatrix}_3$$

Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem

odkształcenie w elementach:

$$\varepsilon_{x1} = \left[-\frac{3}{l}, \frac{3}{l} \right] \begin{Bmatrix} 0 \\ u_2 \end{Bmatrix}_1 = -\frac{3}{l} \cdot 0 + \frac{3}{l} \cdot u_2 = \frac{6\delta}{11l}$$

$$\varepsilon_{x2} = \left[-\frac{3}{l}, \frac{3}{l} \right] \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \end{Bmatrix}_2 = -\frac{3}{l} \cdot u_2 + \frac{3}{l} \cdot u_3 = \frac{9\delta}{11l}$$

$$\varepsilon_{x3} = \left[-\frac{3}{l}, \frac{3}{l} \right] \begin{Bmatrix} u_3 \\ \delta \end{Bmatrix}_3 = -\frac{3}{l} \cdot u_3 + \frac{3}{l} \cdot \delta = \frac{18\delta}{11l}$$

Naprężenie w elementach:

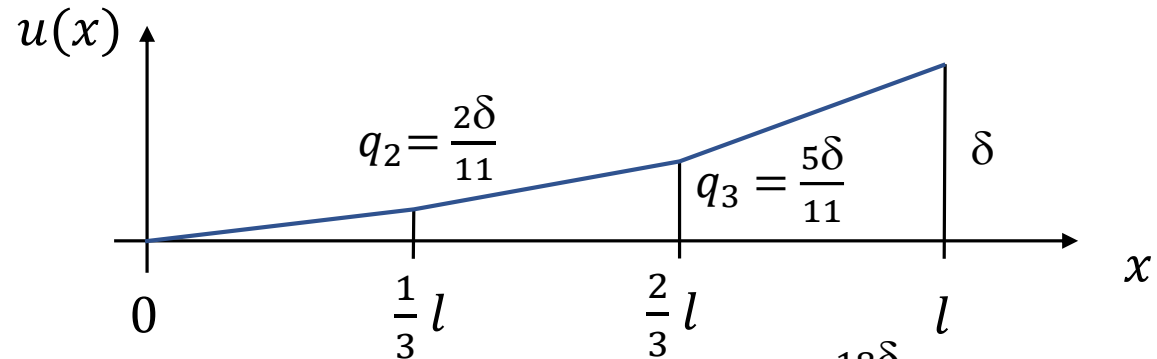
$$\sigma_{x1} = E \cdot \varepsilon_{x1} = \frac{6E\delta}{11l}$$

$$\sigma_{x2} = E \cdot \varepsilon_{x2} = \frac{9E\delta}{11l}$$

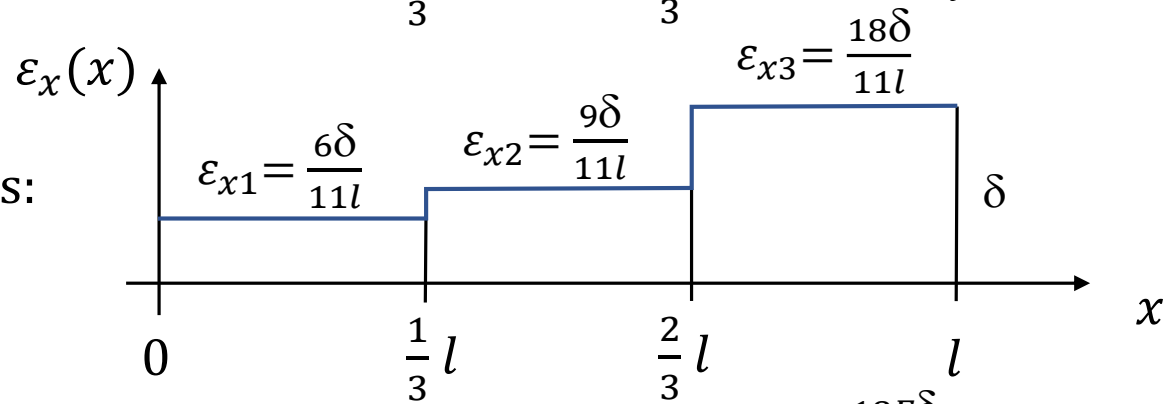
$$\sigma_{x3} = E \cdot \varepsilon_{x3} = \frac{18E\delta}{11l}$$

Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem

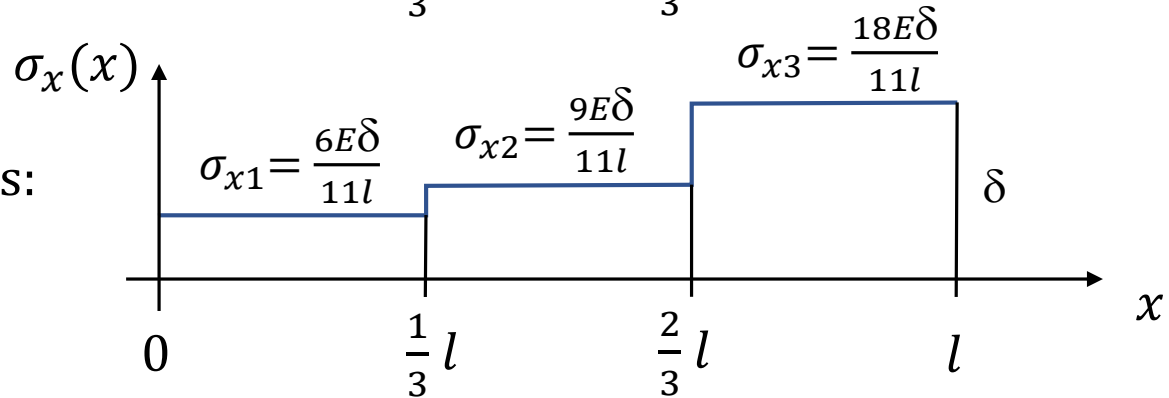
DOF solution:



Strain in elements:

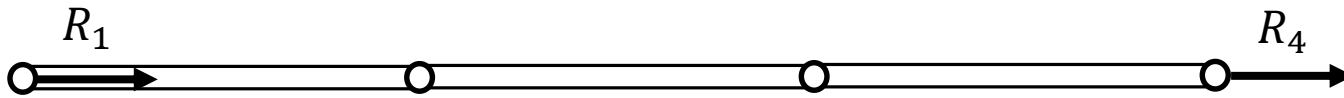


Stress in elements:



Model MES pręta z wymuszonym przemieszczeniem

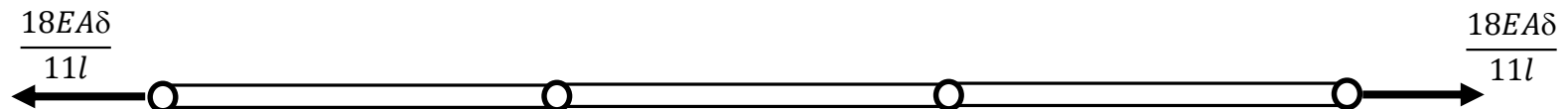
reakcje:



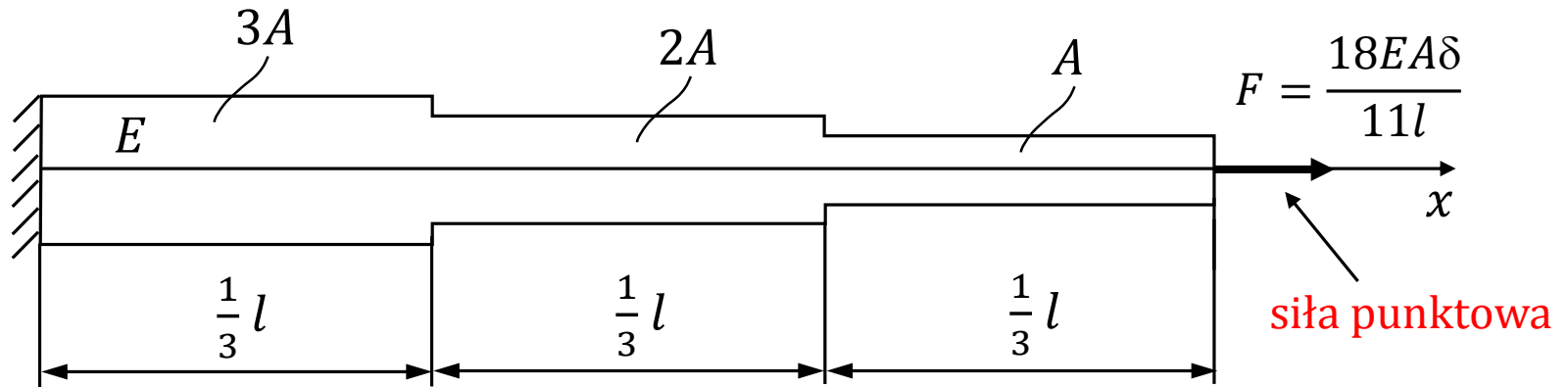
$$\frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 9 & -9 & 0 & 0 \\ -9 & 15 & -6 & 0 \\ 0 & -6 & 9 & -3 \\ 0 & 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ \frac{2\delta}{11} \\ \frac{5\delta}{11} \\ \delta \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} R_1 \\ 0 \\ 0 \\ R_4 \end{Bmatrix}$$

$$\frac{EA}{l} \left(9 \cdot 0 - 9 \cdot \frac{2\delta}{11} + 0 \cdot \frac{5\delta}{11} + 0 \cdot \delta \right) = R_1 \quad \rightarrow \quad R_1 = -\frac{18EA\delta}{11l}$$

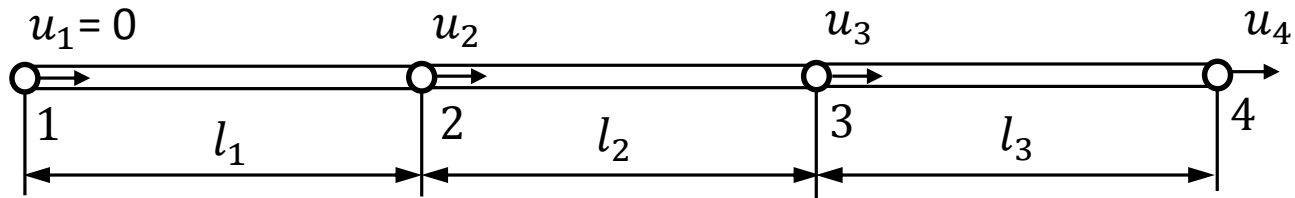
$$\frac{EA}{l} \left(0 \cdot 0 + 0 \cdot \frac{2\delta}{11} - 3 \cdot \frac{5\delta}{11} + 3 \cdot \delta \right) = R_4 \quad \rightarrow \quad R_4 = \frac{18EA\delta}{11l}$$



Model MES pręta obciążonego siłą

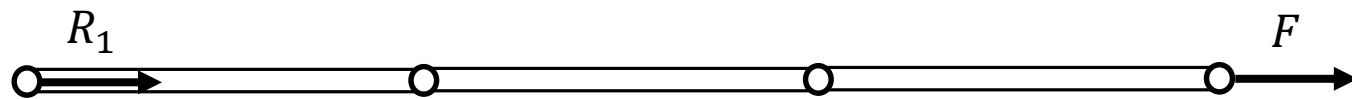


Model MES dla 3 elementów:



$$[q] = [u_1, u_2, u_3, u_4]_{1 \times 4}$$

Model uwolniony od więzów:



$$[F] = [R_1, 0, 0, F]_{1 \times 4}$$

$$(R_1 + F = 0)$$

Model MES pręta obciążonego siłą

warunki brzegowe: $u_1 = 0$

$$\frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 9 & -9 & 0 & 0 \\ -9 & 15 & -6 & 0 \\ 0 & -6 & 9 & -3 \\ 0 & 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ u_2 \\ u_3 \\ u_4 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} R_1 \\ 0 \\ 0 \\ F \end{Bmatrix}$$

u_2, u_3, u_4 - nieznane parametry węzłowe

$$\frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 15 & -6 & 0 \\ -6 & 9 & -3 \\ 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \\ u_4 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{18EA\delta}{11l} \end{Bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 15 & -6 & 0 \\ -6 & 9 & -3 \\ 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \\ u_4 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{18\delta}{11} \end{Bmatrix}$$

Model MES pręta obciążonego siłą

$$\det \begin{bmatrix} 15 & -6 & 0 \\ -6 & 9 & -3 \\ 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} =$$

$$= 15 \cdot (9 \cdot 3 - (-3)(-3)) - (-6) \cdot ((-6) \cdot 3 - (-3) \cdot 0) = 162$$

$$\begin{bmatrix} 15 & -6 & 0 \\ -6 & 9 & -3 \\ 0 & -3 & 3 \end{bmatrix}^{CT} = \begin{bmatrix} 18 & 18 & 18 \\ 18 & 45 & 45 \\ 18 & 45 & 99 \end{bmatrix}$$

$$\begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \\ u_4 \end{Bmatrix} = \frac{1}{162} \begin{bmatrix} 18 & 18 & 18 \\ 18 & 45 & 45 \\ 18 & 45 & 99 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{18\delta}{11} \end{Bmatrix}$$

Model MES pręta obciążonego siłą

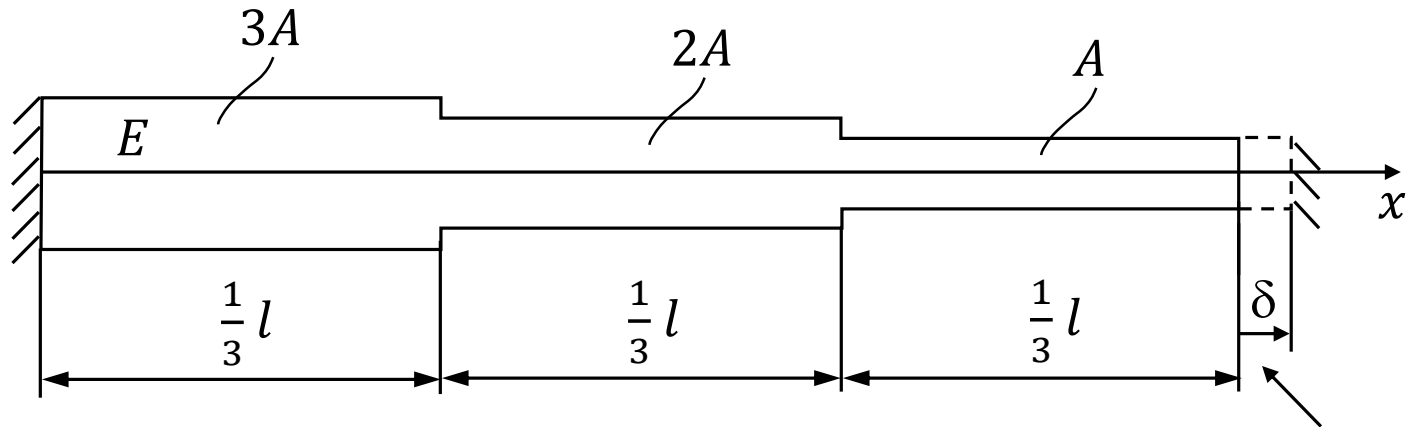
$$\begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \\ u_4 \end{Bmatrix} = \frac{1}{162} \begin{bmatrix} 18 & 18 & 18 \\ 18 & 45 & 45 \\ 18 & 45 & 99 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{18\delta}{11} \end{Bmatrix}$$

$$u_2 = \frac{1}{162} (18 \cdot 0 + 18 \cdot 0 + 18 \cdot \frac{18\delta}{11}) = \frac{18 \cdot 18 \delta}{162 \cdot 11} = \frac{18 \cdot 9 \cdot 2 \delta}{18 \cdot 9 \cdot 11} = \frac{2\delta}{11}$$

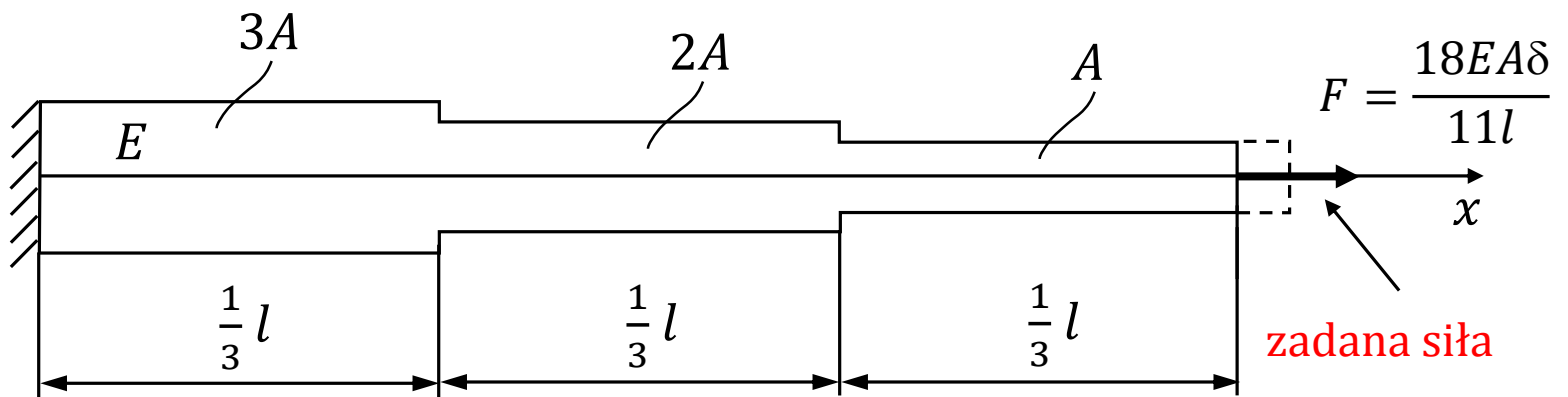
$$u_3 = \frac{1}{162} (18 \cdot 0 + 45 \cdot 0 + 45 \cdot \frac{18\delta}{11}) = \frac{45 \cdot 18 \delta}{162 \cdot 11} = \frac{5 \cdot 9 \cdot 18 \delta}{18 \cdot 9 \cdot 11} = \frac{5\delta}{11}$$

$$u_4 = \frac{1}{162} (18 \cdot 0 + 45 \cdot 0 + 99 \cdot \frac{18\delta}{11}) = \frac{99 \cdot 18 \delta}{162 \cdot 11} = \frac{11 \cdot 9 \cdot 18 \delta}{18 \cdot 9 \cdot 11} = \frac{11\delta}{11} = \delta$$

Dwa typy obciążeń dające ten sam wynik



wymuszone przemieszczenie



zadana siła

Porównanie obu zadań

typ obciążenia	układ równań MES	N
<p>Wymuszone przemieszczenie</p> <p>δ</p>	$\frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 15 & -6 \\ -6 & 9 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ \frac{3EA}{l} \delta \end{Bmatrix}$ $\text{cond} \left(\begin{bmatrix} 15 & -6 \\ -6 & 9 \end{bmatrix} \right) = 4.45$	2
<p>Siła</p> $F = \frac{18EA\delta}{11l}$	$\frac{EA}{l} \begin{bmatrix} 15 & -6 & 0 \\ -6 & 9 & -3 \\ 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u_2 \\ u_3 \\ u_4 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{18EA\delta}{11l} \end{Bmatrix}$ $\text{cond} \left(\begin{bmatrix} 15 & -6 & 0 \\ -6 & 9 & -3 \\ 0 & -3 & 3 \end{bmatrix} \right) = 21$	3

Condition number: $\text{cond}([K]) \approx 1$ – problem well conditioned, $(\text{cond}) \gg 1$ – ill conditioned
 (Wskaźnik uwarunkowania macierzy)

$$\text{cond}([K]) = \|K\|_{\infty} \cdot \|K^{-1}\|_{\infty}$$

https://pl.wikipedia.org/wiki/Wska%C5%BAnik_uwarunkowania

Wskaźnik uwarunkowania macierzy A w równaniu $Ax = b$ jest charakterystyczną własnością macierzy informującą o tym, jakie wzmocnienie będzie miała zmiana normy macierzy A na normę rozwiązania x .

Wskaźnik uwarunkowania macierzy definiuje się bardziej precyzyjnie jako maksymalny stosunek błędu względnego wektora rozwiązania x do błędu względnego b .

Założmy, że e jest błędem b . Stąd błąd w rozwiązaniu $A^{-1}b$ wynosi $A^{-1}e$. Stąd stosunek relatywnego błędu rozwiązania do relatywnego błędu w b wynosi:

$$\frac{\|A^{-1}e\|/\|A^{-1}b\|}{\|e\|/\|b\|}.$$

Można to przekształcić do:

$$(\|A^{-1}e\|/\|e\|) \cdot (\|b\|/\|A^{-1}b\|).$$

Maksymalna wartość (dla niezerowych b i e) będzie iloczynem dwóch norm (definiowanych w różny sposób, np. często jako normę traktuje się maksymalną sumę wartości bezwzględnych wierszy):

$$\kappa(A) = \|A^{-1}\| \cdot \|A\|.$$

Definicja ta jest taka sama dla każdej zwartej normy. Liczba ta pojawia się tak często w algebrze liniowej, że nadano jej nazwę **wskaźnika uwarunkowania macierzy**.

Zastosowania [\[edytuj \]](#) [\[edytuj kod \]](#)

Wskaźnik uwarunkowania macierzy pozwala na oszacowanie, z jaką (maksymalnie) dokładnością (do ilu miejsc po przecinku) możemy podać wynik. Dokładność jest zależna od iloczynu epsilon maszynowego i wskaźnika uwarunkowania. Załóżmy dla przykładu, że mamy macierz A :

$$A = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ 3 & 4 \end{bmatrix},$$
$$A^{-1} = \begin{bmatrix} -2 & 1 \\ 1,5 & -0,5 \end{bmatrix}.$$

Stosując tak zdefiniowaną normę: $\|A\| = \max_{1 \leq i < n} \sum_{j=1}^n |a_{ij}|$ możemy obliczyć wskaźnik uwarunkowania $\kappa(A) = \|A^{-1}\| \cdot \|A\| = 21$.

Założmy dodatkowo, że mamy do czynienia z maszyną, która przechowuje liczby rzeczywiste używając 24-bitowej mantysy, wtedy epsilon maszynowy wynosi $\epsilon_{masz} = 2^{1-24} = 0,119209 \cdot 10^{-6}$. Po pomnożeniu tych wartości możemy oszacować do ilu miejsc po przecinku otrzymany wynik będzie istotny na podstawie poniższej równości:

$$5 \cdot 10^{-m} = 0,25 \cdot 10^{-7}.$$

Obliczając m , możemy wnioskować, że w tym przypadku dokładność wyniesie 6 miejsc po przecinku.