



Metoda elementów skończonych (MES1)

Wykład 10B. 2D element ramy

05.2022

Przykłady konstrukcji ramowych



Konstrukcja motolotni



Łoże silnika

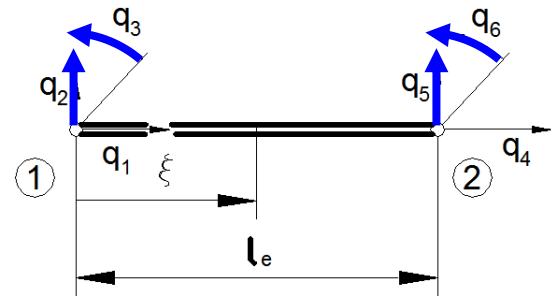
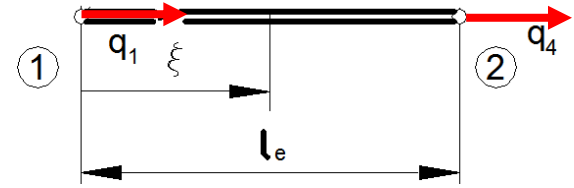
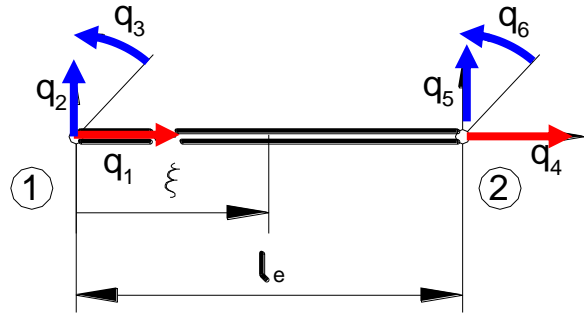


Konstrukcja ramowa hali



Rama roweru

2D element ramy w układzie lokalnym – lokalna macierz sztywności

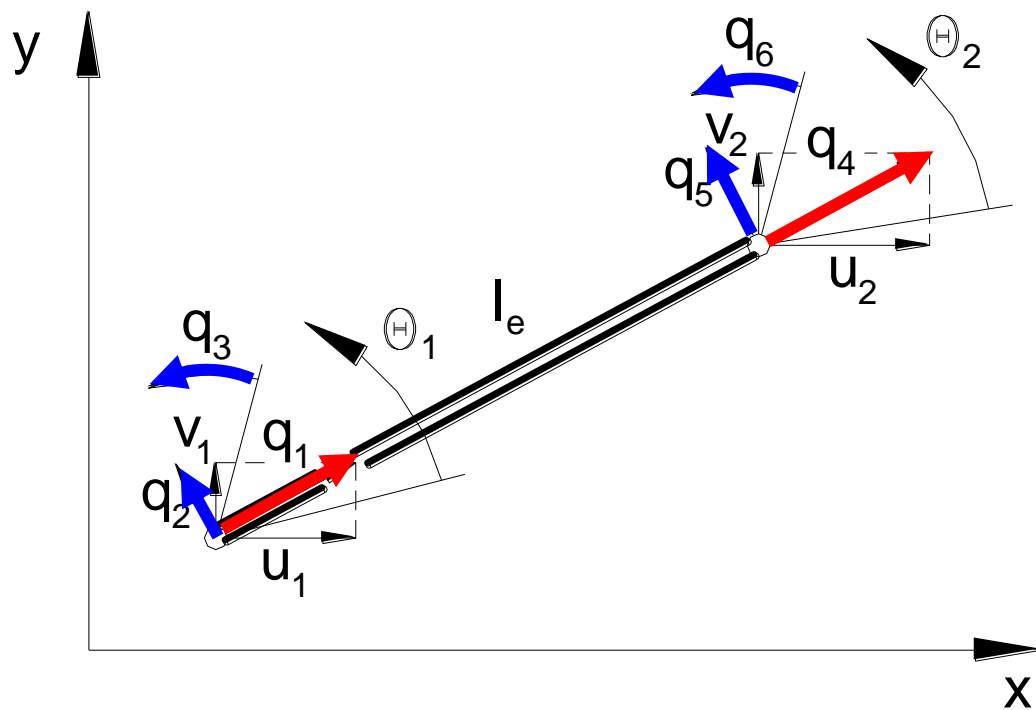


$$[k]_e = \begin{bmatrix} \frac{EA}{l_e} & 0 & 0 & -\frac{EA}{l_e} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{12EI}{l_e^3} & \frac{6EI}{l_e^2} & 0 & -\frac{12EI}{l_e^3} & \frac{6EI}{l_e^2} \\ 0 & \frac{6EI}{l_e^2} & \frac{4EI}{l_e} & 0 & -\frac{6EI}{l_e^2} & \frac{2EI}{l_e} \\ -\frac{EA}{l_e} & 0 & 0 & \frac{EA}{l_e} & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{12EI}{l_e^3} & -\frac{6EI}{l_e^2} & 0 & \frac{12EI}{l_e^3} & -\frac{6EI}{l_e^2} \\ 0 & \frac{6EI}{l_e^2} & \frac{2EI}{l_e} & 0 & -\frac{6EI}{l_e^2} & \frac{4EI}{l_e} \end{bmatrix}$$

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

$$[k]_e = \frac{2EI}{l_e^3} \begin{bmatrix} 6 & 3l_e & -6 & 3l_e \\ 3l_e & 2l_e^2 & -3l_e & l_e^2 \\ -6 & -3l_e & 6 & -3l_e \\ 3l_e & l_e^2 & -3l_e & 2l_e^2 \end{bmatrix}$$

2D element ramy w układzie globalnym – parametry węzłowe lokalne i globalne



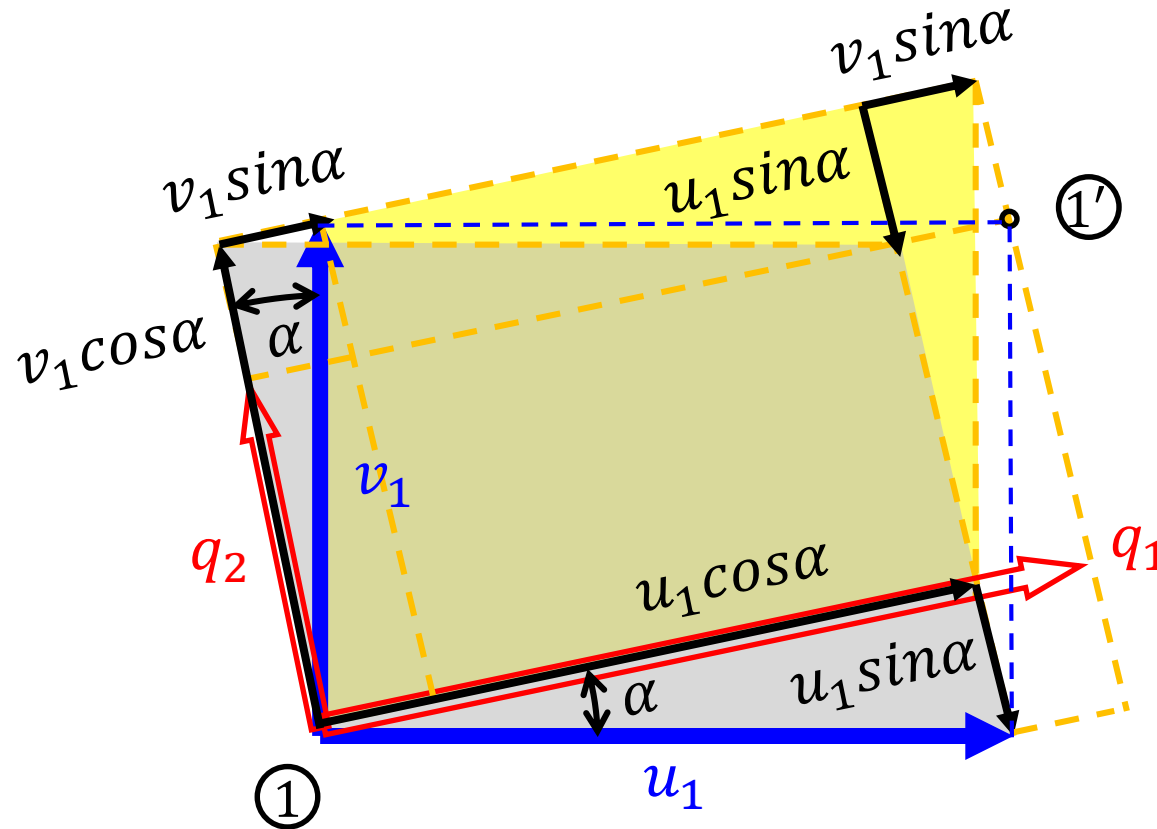
Lokalny wektor parametrów węzłowych:

$$\{q\}_e = \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_6 \end{Bmatrix}$$

Globalny wektor parametrów węzłowych:

$$\{q_g\}_e = \begin{Bmatrix} u_1 \\ v_1 \\ \Theta_1 \\ u_2 \\ v_2 \\ \Theta_2 \end{Bmatrix}$$

Transformacja stopni swobody z układu globalnego do lokalnego

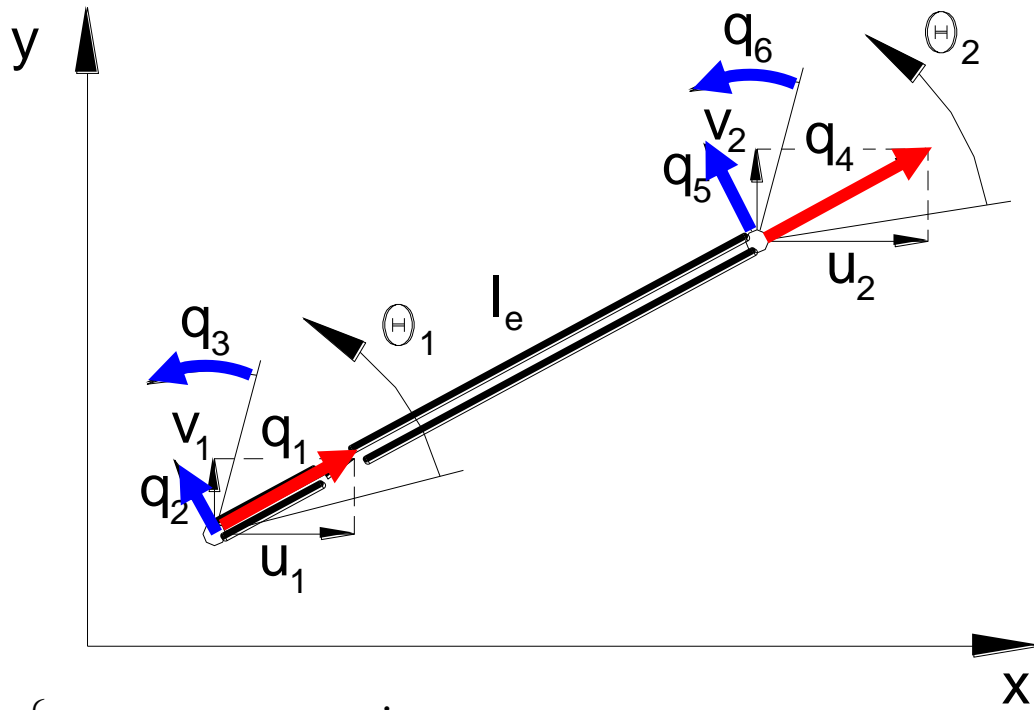


$$q_1 = u_1 \cdot \cos \alpha + v_1 \cdot \sin \alpha = c \cdot u_1 + s \cdot v_1$$

$$q_2 = -u_1 \cdot \sin \alpha + v_1 \cdot \cos \alpha = -s \cdot u_1 + c \cdot v_1$$

$$(c = \cos \alpha \quad ; \quad s = \sin \alpha)$$

2D element ramy w układzie globalnym – macierz transformacji



Lokalny wektor parametrów węzłowych:

$$\{q\}_e = \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_6 \end{Bmatrix}$$

Globalny wektor parametrów węzłowych:

$$\{q_g\}_e = \begin{Bmatrix} u_1 \\ v_1 \\ \theta_1 \\ u_2 \\ v_2 \\ \theta_2 \end{Bmatrix}$$

$$\begin{cases} q_1 = u_1 \cos \alpha + v_1 \sin \alpha, \\ q_2 = -u_1 \sin \alpha + v_1 \cos \alpha, \\ q_3 = \theta_1. \end{cases}$$

Macierz transformacji:

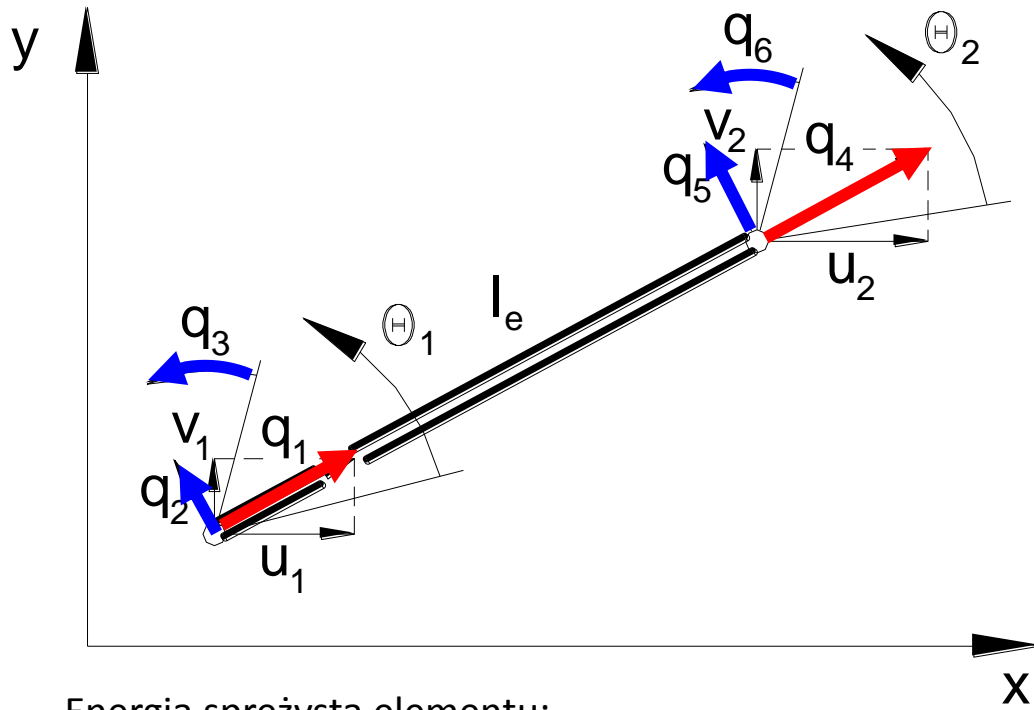
$$[T_r] = \begin{bmatrix} c & s & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -s & c & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & c & s & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -s & c & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} c &= \cos \alpha \\ s &= \sin \alpha \end{aligned}$$

$$[T_r] =$$

$$\begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_6 \end{Bmatrix}_e = [T_r] \begin{Bmatrix} u_1 \\ v_1 \\ \theta_1 \\ u_2 \\ v_2 \\ \theta_2 \end{Bmatrix} = [T_r] \cdot \{q_g\}_e$$

2D element ramy w układzie globalnym



Lokalny wektor parametrów węzłowych:

$$\{q\}_e = \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_6 \end{Bmatrix}$$

Globalny wektor parametrów węzłowych:

$$\{q_g\}_e = \begin{Bmatrix} u_1 \\ v_1 \\ \theta_1 \\ u_2 \\ v_2 \\ \theta_2 \end{Bmatrix}$$

Energia sprężysta elementu:

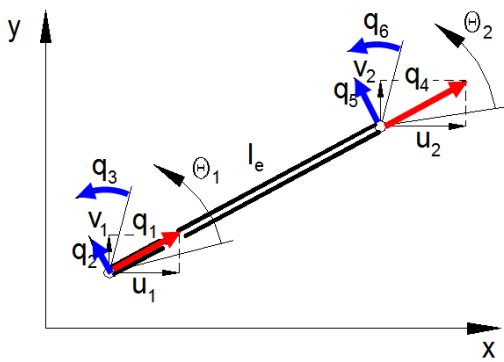
$$U_e = \frac{1}{2} [q]_e [k]_e \{q\}_e = \frac{1}{2} [q_g]_e [T_r]^T [k]_e [T_r] \{q_g\}_e,$$

$$U_e = \frac{1}{2} [q_g]_e [k^g]_e \{q_g\}_e,$$

Macierz sztywności elementu:

$$[k^g]_e = [T_r]^T [k]_e [T]$$

Globalna macierz sztywności elementu 2D ramy



$$[k^g]_e = [T_r]^T [k]_e [T]$$

$\frac{EA}{l_e}$	0	0	$-\frac{EA}{l_e}$	0	0
0	$\frac{12EI}{l_e^3}$	$\frac{6EI}{l_e^2}$	0	$-\frac{12EI}{l_e^3}$	$\frac{6EI}{l_e^2}$
0	$\frac{6EI}{l_e^2}$	$\frac{4EI}{l_e}$	0	$-\frac{6EI}{l_e^2}$	$\frac{2EI}{l_e}$
$-\frac{EA}{l_e}$	0	0	$\frac{EA}{l_e}$	0	0
0	$-\frac{12EI}{l_e^3}$	$-\frac{6EI}{l_e^2}$	0	$\frac{12EI}{l_e^3}$	$-\frac{6EI}{l_e^2}$
0	$\frac{6EI}{l_e^2}$	$\frac{2EI}{l_e}$	0	$-\frac{6EI}{l_e^2}$	$\frac{4EI}{l_e}$

c	s	0	0	0	0
$-s$	c	0	0	0	0
0	0	1	0	0	0
0	0	0	c	s	0
0	0	0	$-s$	c	0
0	0	0	0	0	1

c	$-s$	0	0	0	0
s	c	0	0	0	0
0	0	1	0	0	0
0	0	0	c	$-s$	0
0	0	0	s	c	0
0	0	0	0	0	1

