

### Centralne wzory różnicowe dla zagadnienia jednowymiarowego

	i-2	i-1	i	i+1	i+2	
$f^I$						$f^I = \frac{1}{2h}(-v_{i-1} + v_{i+1})$
$f^{II}$						$f^{II} = \frac{1}{h^2}(v_{i-1} - 2v_i + v_{i+1})$
$f^{III}$						$f^{III} = \frac{1}{2h^3}(-v_{i-2} + 2v_{i-1} - 2v_{i+1} + v_{i+2})$
$f^{IV}$						$f^{IV} = \frac{1}{h^4}(v_{i-2} - 4v_{i-1} + 6v_i - 4v_{i+1} + v_{i+2})$

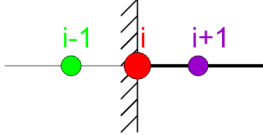
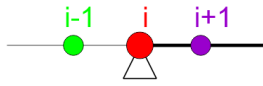

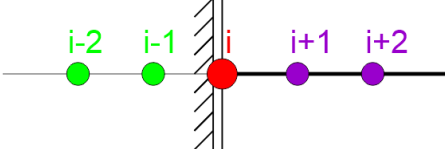
### Centralne wzory różnicowe dla belki zginanej

$$\frac{d^4 v(x)}{dx^4} = \frac{q(x)}{EJ} \Rightarrow \frac{v_{i-2} - 4v_{i-1} + 6v_i - 4v_{i+1} + v_{i+2}}{h^4} = \frac{q}{EJ}$$

$$M(x) = -EJ \frac{d^2 v(x)}{dx^2} \Rightarrow M = -EI \cdot \frac{v_{i-1} - 2v_i + v_{i+1}}{h^2}$$

$$T(x) = -EJ \frac{d^3 v(x)}{dx^3} \Rightarrow T = -EI \cdot \frac{-v_{i-2} + 2v_{i-1} - 2v_{i+1} + v_{i+2}}{2h^3}$$

### Warunki brzegowe dla belki zginanej

	$v = 0$ $v_i = 0$	$\frac{dv}{dx} = 0$ $\frac{-v_{i-1} + v_{i+1}}{2h} = 0$
	$v = 0$ $M = -EJ \frac{d^2 v}{dx^2} = 0$	$v_i = 0$ $-EJ \frac{v_{i-1} - 2v_i + v_{i+1}}{h^2} = 0$
	$\frac{dv}{dx} = 0$ $T = -EJ \frac{d^3 v}{dx^3} = 0$	$\frac{-v_{i-1} + v_{i+1}}{2h} = 0$ $-EJ \frac{-v_{i-2} + 2v_{i-1} - 2v_{i+1} + v_{i+2}}{2h^3} = 0$
	$M = -EJ \frac{d^2 v}{dx^2} = 0$ $T = -EJ \frac{d^3 v}{dx^3} = 0$	$-EJ \frac{-v_{i-1} - 2v_i + v_{i+1}}{h^2} = 0$ $-EJ \frac{-v_{i-2} + 2v_{i-1} - 2v_{i+1} + v_{i+2}}{2h^3} = 0$

**Element kratowy – układ lokalny**

$$K = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix}$$

**Element kratowy – macierz transformacji**

$$T = \begin{bmatrix} c & s & 0 & 0 \\ 0 & 0 & c & s \end{bmatrix}$$

**Element kratowy – wektor zastępnika**

$$z = \begin{bmatrix} \frac{pL}{2} \\ \frac{pL}{2} \end{bmatrix}$$

**Element kratowy – układ globalny**

$$K = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} c^2 & cs & -c^2 & -cs \\ cs & s^2 & -cs & -s^2 \\ -c^2 & -cs & c^2 & cs \\ -cs & -s^2 & cs & s^2 \end{bmatrix}$$

**Element belkowy – układ lokalny**

$$K = \frac{2EJ}{L^3} \begin{bmatrix} 6 & 3L & -6 & 3L \\ 3L & 2L^2 & -3L & L^2 \\ -6 & -3L & 6 & -3L \\ 3L & L^2 & -3L & 2L^2 \end{bmatrix}$$

**Element belkowy – wektor zastępnika**

$$z = \begin{bmatrix} \frac{qL}{2} \\ \frac{qL^2}{12} \\ \frac{qL}{2} \\ -\frac{qL^2}{12} \end{bmatrix}$$

## Metoda elementów skończonych – płaski stan naprężenia element trójwęzłowy

Funkcje kształtu

### Przemieszczenia

$$u(x, y) = N(x, y) \cdot d$$

gdzie:

$$N(x, y) = \begin{bmatrix} N_i & 0 & N_j & 0 & N_k & 0 \\ 0 & N_i & 0 & N_j & 0 & N_k \end{bmatrix}$$

### Odształcenia

$$\epsilon(x, y) = B(x, y) \cdot d$$

gdzie:

$$B(x, y) = \begin{bmatrix} \frac{\partial N_i}{\partial x} & 0 & \frac{\partial N_j}{\partial x} & 0 & \frac{\partial N_k}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{\partial N_i}{\partial y} & 0 & \frac{\partial N_j}{\partial y} & 0 & \frac{\partial N_k}{\partial y} \\ \frac{\partial N_i}{\partial y} & \frac{\partial N_i}{\partial x} & \frac{\partial N_j}{\partial y} & \frac{\partial N_j}{\partial x} & \frac{\partial N_k}{\partial y} & \frac{\partial N_k}{\partial x} \end{bmatrix}$$

### Naprężenia

$$\sigma(x, y) = D \cdot \epsilon(x, y)$$

gdzie:

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