

ĆWICZENIE NR \_\_\_\_\_

**OBLICZANIE RAM METODĄ PRZEMIESZCZEŃ –  
 WERSJA KOMPUTEROWA**

Nazwisko i imię studenta \_\_\_\_\_  
 Rok akademicki \_\_\_\_\_  
 Semestr \_\_\_\_\_  
 Grupa \_\_\_\_\_

Dla układu nr \_\_\_\_ należy obliczyć rozkład sił wewnętrznych (momenty zginające, siły poprzeczne, siły normalne) komputerową metodą przemieszczeń. Obliczenia wykonać w dwóch wersjach – z redukcją statyczną oraz bez redukcji statycznej.

Poprawność obliczeń należy sprawdzić wykonując kontrole: kinematyczną i statyczną.

**Macierze sztywności elementów prętowych**

1. Pręt obustronnie utwierdzony

$$\tilde{\mathbf{K}}_{(e)} = \frac{1}{l^3} \begin{bmatrix} EA l^2 & 0 & 0 & -EA l^2 & 0 & 0 \\ 0 & 12EI & 6El & 0 & -12EI & 6El \\ 0 & 6El & 4El^2 & 0 & -6El & 2El^2 \\ -EA l^2 & 0 & 0 & EA l^2 & 0 & 0 \\ 0 & -12EI & -6El & 0 & 12EI & -6El \\ 0 & 6El & 2El^2 & 0 & -6El & 4El^2 \end{bmatrix}$$

2. Pręt z przegubem na lewym końcu

$$\tilde{\mathbf{K}}_{(e)} = \frac{1}{l^3} \begin{bmatrix} EA l^2 & 0 & 0 & -EA l^2 & 0 & 0 \\ 0 & 3EI & 0 & 0 & -3EI & 3El \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -EA l^2 & 0 & 0 & EA l^2 & 0 & 0 \\ 0 & -3EI & 0 & 0 & 3EI & -3El \\ 0 & 3El & 0 & 0 & -3El & 3El^2 \end{bmatrix}$$

3. Pręt z przegubem na prawym końcu

$$\tilde{\mathbf{K}}_{(e)} = \frac{1}{l^3} \begin{bmatrix} EA l^2 & 0 & 0 & -EA l^2 & 0 & 0 \\ 0 & 3EI & 3El & 0 & -3EI & 0 \\ 0 & 3El & 3El^2 & 0 & -3El & 0 \\ -EA l^2 & 0 & 0 & EA l^2 & 0 & 0 \\ 0 & -3EI & -3El & 0 & 3EI & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Równanie równowagi elementu:

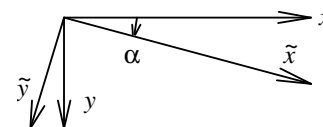
$$\tilde{\mathbf{R}}_{(e)[6 \times 1]} = \tilde{\mathbf{K}}_{(e)[6 \times 6]} \tilde{\mathbf{q}}_{(e)[6 \times 1]} + \tilde{\mathbf{R}}_{(e)0[6 \times 1]},$$

gdzie:  $\tilde{\mathbf{R}}_{(e)}$  – wektor sił przywęzłowych,  $\tilde{\mathbf{K}}_{(e)}$  – macierz sztywności elementu,  $\tilde{\mathbf{q}}_{(e)}$  – wektor przemieszczeń węzłów elementu,  $\tilde{\mathbf{R}}_{(e)0}$  – wektor sił przywęzłowych od obciążenia przęsłowego.

Transformacja do układu globalnego

macierz sztywności:  $\mathbf{K}_{(e)} = \mathbf{T}^T \tilde{\mathbf{K}}_{(e)} \mathbf{T}$ ,

wektor  $\tilde{\mathbf{R}}_{(e)0}$ :  $\mathbf{R}_{(e)0} = \mathbf{T}^T \tilde{\mathbf{R}}_{(e)0}$ ,



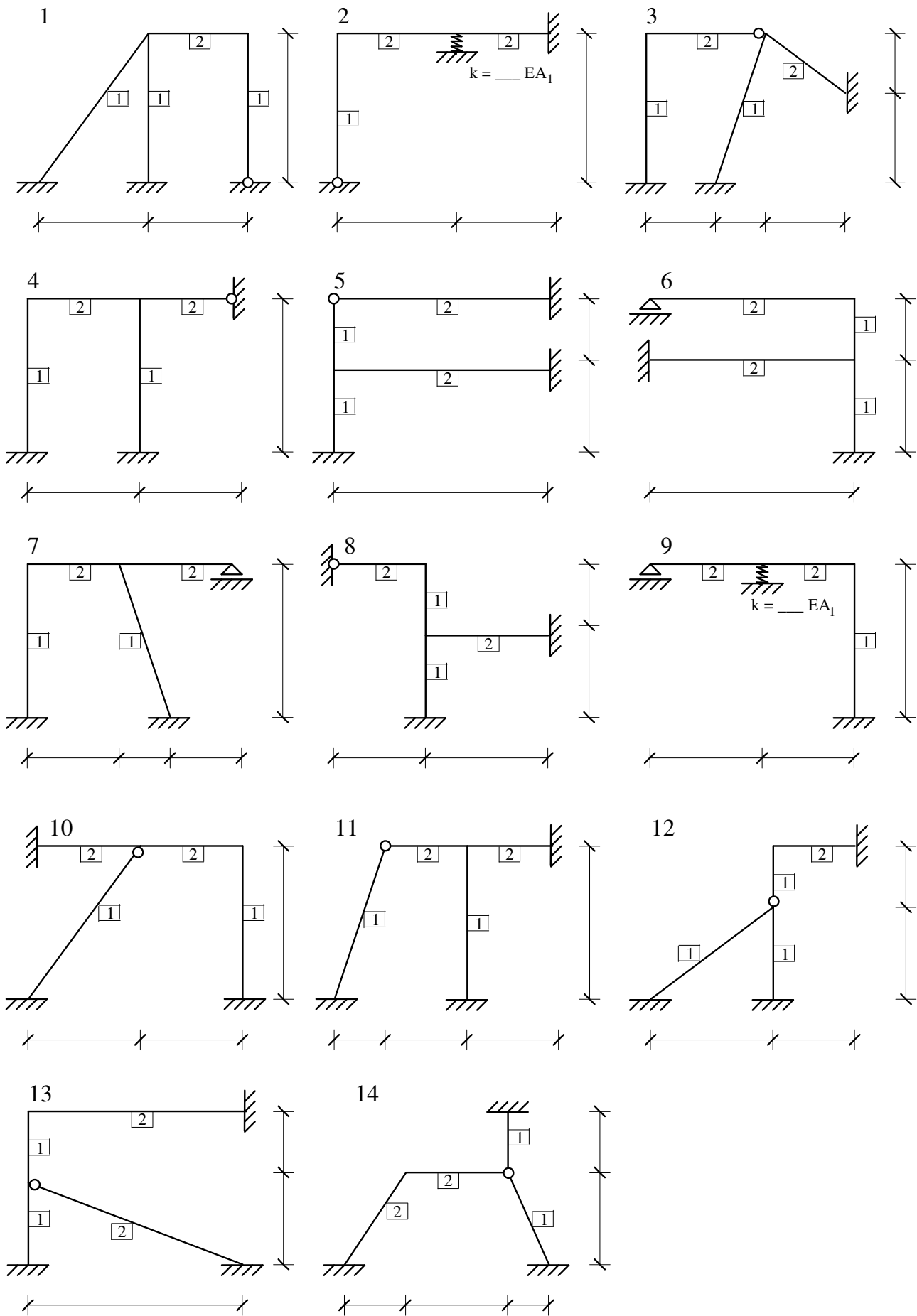
gdzie:  $\mathbf{T}$  – macierz transformacji:  $\mathbf{T} = \begin{bmatrix} \mathbf{C} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & \mathbf{C} \end{bmatrix}$ ,  $\mathbf{C} = \begin{bmatrix} \cos \alpha & \sin \alpha & 0 \\ -\sin \alpha & \cos \alpha & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$ ,

$\alpha$  – kąt pomiędzy osią  $x$  układu globalnego, a osią  $\tilde{x}$  układu lokalnego.

Równanie równowagi układu:

$$\mathbf{K}_{[n \times n]} \mathbf{q}_{[n \times 1]} = \mathbf{P}_{[n \times 1]},$$

gdzie:  $\mathbf{K}$  – macierz sztywności układu,  $\mathbf{q}$  – wektor przemieszczeń węzłów układu,  $\mathbf{P} = \mathbf{P}^W - \mathbf{R}^0$ ,  $\mathbf{P}^W$  – wektor zewnętrznych sił węzłowych układu,  $\mathbf{R}^0$  – wektor sił przywęzłowych układu od obciążenia przęsłowego,  $n$  – liczba niewiadomych przemieszczeń węzłów.



Przekroje prętów:

1 - \_\_\_\_\_

2 - \_\_\_\_\_