

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.

Poprawność obliczeń należy sprawdzić wykonując kontrolę kinematyczną.

Macierze sztywności elementów prętowych

1. Pręt obustronnie utwierdzony

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

2. Pręt z przegubem na lewym końcu

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

3. Pręt z przegubem na prawym końcu

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

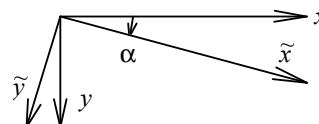
Równanie równowagi elementu: $\tilde{\mathbf{R}}_{(e)[6 \times 1]} = \tilde{\mathbf{K}}_{(e)[6 \times 6]} \tilde{\mathbf{q}}_{(e)[6 \times 1]} + \tilde{\mathbf{R}}_{(e)0[6 \times 1]}$,

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

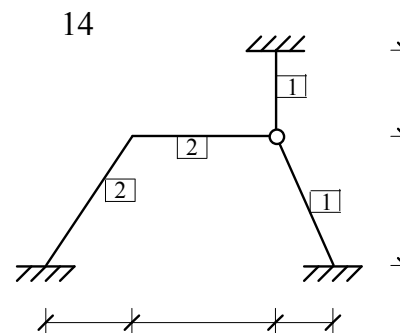
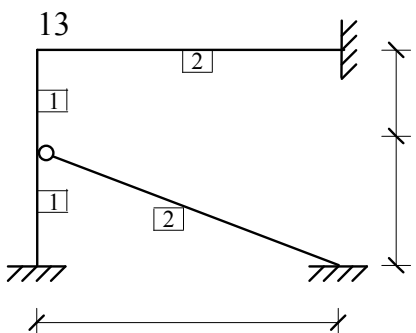
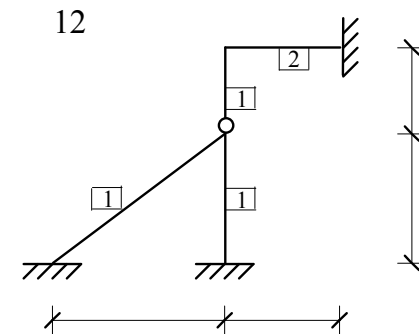
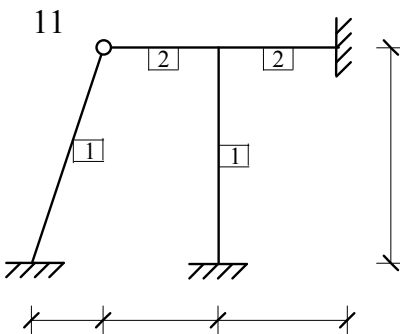
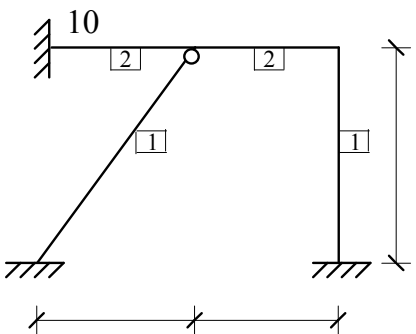
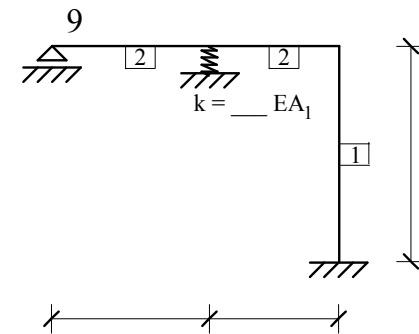
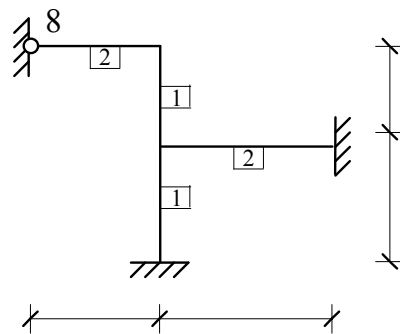
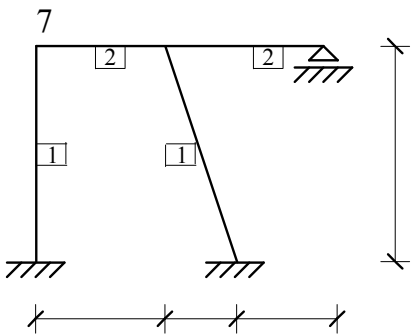
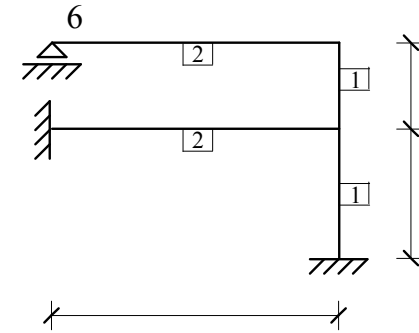
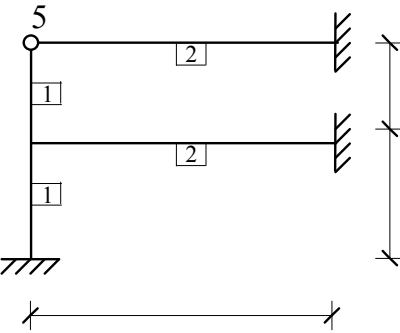
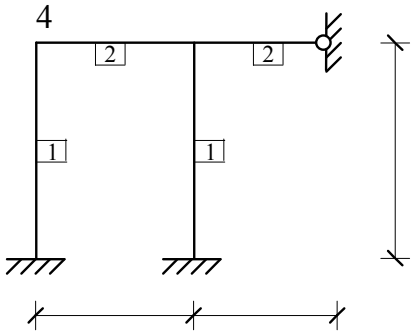
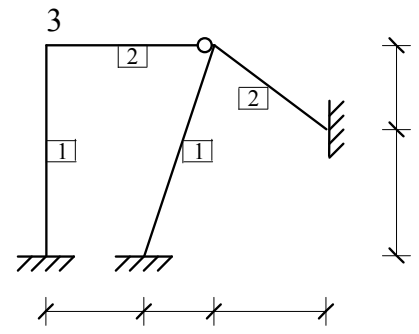
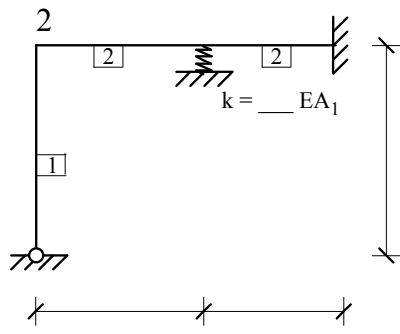
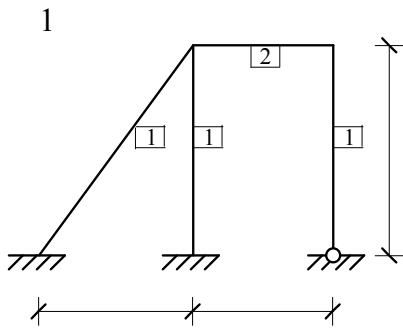


gdzie: \mathbf{T} – macierz transformacji: $\mathbf{T} = \begin{bmatrix} \mathbf{C} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & \mathbf{C} \end{bmatrix}$, $\mathbf{C} = \begin{bmatrix} \cos \alpha & \sin \alpha & 0 \\ -\sin \alpha & \cos \alpha & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$,

α – 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 - _____