

Politechnika Rzeszowska  
**Wydział Budowy Maszyn i Lotnictwa**

Katedra Inżynierii Lotniczej i Kosmicznej

Pomoce dydaktyczne  
z przedmiotu:  
**Metoda Elementów Skończonych**

## **Wykorzystanie MES do analizy kratownic płaskich**

*Wersja robocza dokumentu*

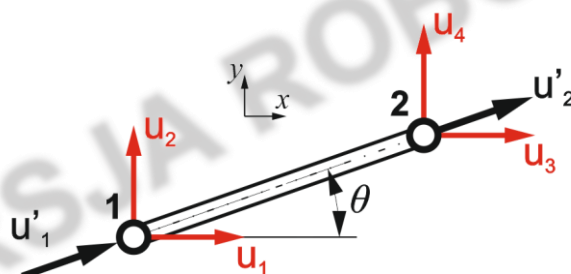
*Ewentualne uwagi, sugestie lub wykryte błędy w tekście proszę kierować na  
adres: [lukasz.swiech@prz.edu.pl](mailto:lukasz.swiech@prz.edu.pl)*

**Łukasz Święch**

*Rzeszów, 2023*

## Definicja dwuwęzłowego elementu kratownicy

Przyjmuje się, że pręty tworzące kratownicę doznawać mogą jedynie deformacji osiowych, w postaci wydłużenia lub skrócenia swojej długości. Mając na uwadze takie ograniczenia, do analizy kratownic płaskich, wykorzystać można prętowy element skończony zdefiniowany w poprzednim temacie. Różnica w stosunku do prostego zagadnienia pręta wynika z faktu, iż element lokalnie może doznawać tylko deformacji osiowych, ale w układzie konstrukcji jego węzły mogą dowolnie przemieszczać się po płaszczyźnie rozwiązania.



Rys. 1.

Zakładamy, że w lokalnym układzie odniesienia element posiada dwa stopnie swobody umożliwiające osiową deformację elementu:

$$\mathbf{u}'^T = [u'_1 \ u'_2]$$

W układzie globalnym (związany z całą konstrukcją) ten sam element definiowany jest przez cztery stopnie swobody, odpowiadające przemieszczeniom węzłów na płaszczyźnie rozwiązania:

$$\mathbf{u}^T = [u_1 \ u_2 \ u_3 \ u_4]$$

Relacja pomiędzy globalnymi, a lokalnymi przemieszczeniami wyrazić można jako:

$$u'_1 = u_1 \cos(\theta) + u_2 \sin(\theta)$$

$$u'_2 = u_3 \cos(\theta) + u_4 \sin(\theta)$$

gdzie  $\theta$  jest kątem pomiędzy lokalnym, a globalnym układem współrzędnych.

Relacja powyższa w formie macierzowej przedstawia się jako:

$$\mathbf{u}' = \mathbf{L} \mathbf{u}$$

gdzie macierz transformacyjna  $\mathbf{L}$ :

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

gdzie z kolei, cosinusy i sinusy kierunkowe oraz długość elementu zdefiniowano :

$$c = \frac{x_2 - x_1}{l}, \quad s = \frac{y_2 - y_1}{l}, \quad l = \sqrt{(x_2 - x_1)^2 + (y_2 - y_1)^2}$$

Macierz sztywności elementu w układzie lokalnym, odpowiadająca dwóm stopniom swobody (osiowym przemieszczeniom węzłów):

$$\mathbf{k}' = \frac{EA}{l} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

Energia sprężysta elementu w układzie lokalnym:

$$U = \frac{1}{2} \mathbf{u}'^T \mathbf{k}' \mathbf{u}'$$

stosując podstawienie  $\mathbf{u}' = \mathbf{L}\mathbf{u}$  otrzymamy:

$$U = \frac{1}{2} \mathbf{u}^T [\mathbf{L}^T \mathbf{k}' \mathbf{L}] \mathbf{u}$$

co pozwala na wyrażenie macierzy sztywności elementu w układzie globalnym jako:

$$\mathbf{k} = \mathbf{L}^T \mathbf{k}' \mathbf{L}$$

macierz sztywności:

$$\mathbf{k} = \frac{EA}{l} \begin{bmatrix} c^2 & cs & -c^2 & -cs \\ cs & s^2 & -cs & -s^2 \\ -c^2 & -cs & c^2 & cs \\ -cs & -s^2 & cs & s^2 \end{bmatrix}$$

W układzie lokalnym naprężenie w elemencie wyrażone jest jako:

$$\boldsymbol{\sigma} = \mathbf{E}\boldsymbol{\varepsilon}$$

zatem:

$$\sigma = E \frac{u'_2 - u'_1}{l}$$

czyli:

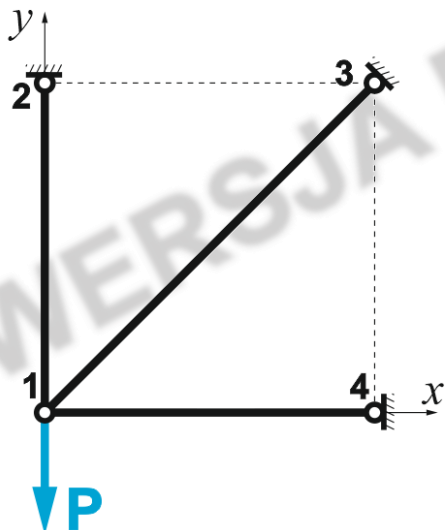
$$\sigma = \frac{E}{l} [-1 \quad 1] \begin{pmatrix} u'_1 \\ u'_2 \end{pmatrix} \Rightarrow \sigma = \frac{E}{l} [-1 \quad 1] \mathbf{u}'$$

poprzez transformację układu lokalnego do globalnego otrzymać można naprężenie jako funkcję przemieszczeń w układzie globalnym:

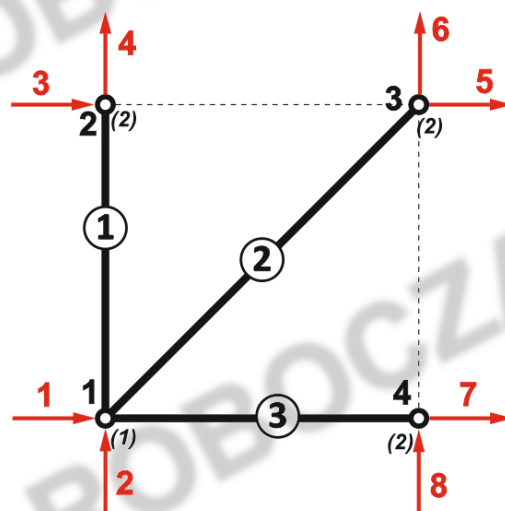
$$\sigma = \frac{E}{l} [-1 \quad 1] \mathbf{L}\mathbf{u} \quad \text{lub} \quad \sigma = \frac{E}{l} [-c \quad -s \quad c \quad s] \mathbf{u}$$

## Przykład rozwiązania

Kratownica zbudowana na planie kwadratu o boku  $a = 1\text{ m}$ , składająca się z trzech prętów obciążona została siłą  $P = 1\text{ kN}$ . Wyznaczyć przemieszczenia węzłów kratownicy oraz deformacje i naprężenia w prętach, jeżeli każdy z prętów ma pole przekroju poprzecznego  $A = 10\text{ mm}^2$  i zbudowany jest z materiału o module Younga  $E = 70\text{ GPa}$ .



Rys. 2. Geometria, obciążenie i warunki brzegowe kratownicy



Rys. 3. Podział konstrukcji na elementy skończone

Procedura rozwiązania zagadnienia z zastosowaniem MES jest analogiczna do przedstawionych w poprzednich dokumentach.

Konstrukcję dzielimy na trzy dwuwęzłowe elementy typu prętowego (rys. 3). W każdym z czterech węzłów układu znajduje się po dwa, globalne stopnie swobody, tj. możliwość przemieszczania wzdłuż osi  $x$  i  $y$ . Stopnie swobody oznaczone liczbami parzystymi odnoszą się do przemieszczeń wzdłuż osi poziomej  $x$ , nieparzystymi zaś do osi pionowej  $y$ .

Warunki brzegowe uniemożliwiają przemieszczanie się punktów odpowiadających węzłom 2, 3 i 4. Co z kolei odpowiada stopniom swobody 3 - 8. Oznacza to jednocześnie, że jedyne przemieszczenia różne od zera wystąpią w węzle nr 1, któremu odpowiadają globalne stopnie swobody 1 i 2.

Każdemu z trzech elementów przyporządkować należy odpowiednią długość  $l$ , oraz sztywność na rozciąganie i ściskanie wyrażoną jako iloczyn  $EA$ .

### Przemieszczenia lokalne i globalne

Przemieszczenia globalne węzłów poszczególnych elementów ( $u_i^{(e)}$ ,  $i = 1, 2, 3, 4$ ) odpowiadają przemieszczeniom globalnym konstrukcji ( $u_i$ ,  $i = 1, 2, \dots, 8$ ):

$u_1^{(1)} = u_1^{(2)} = u_1^{(3)} = u_1$	Przemieszczenia węzłów początkowych elementów są tożsame z przemieszczeniem globalnego węzła 1
$u_2^{(1)} = u_2^{(2)} = u_2^{(3)} = u_2$	
$u_3^{(1)} = u_3$	Odpowiedniość przemieszczeń poziomych węzłów końcowych elementów z globalnymi węzłami konstrukcji
$u_3^{(2)} = u_5$	
$u_3^{(3)} = u_7$	
$u_4^{(1)} = u_4$	Odpowiedniość przemieszczeń pionowych węzłów końcowych elementów z globalnymi węzłami konstrukcji
$u_4^{(2)} = u_6$	
$u_4^{(3)} = u_8$	

### Globalne siły węzłowe:

W węźle globalnym numer jeden przyłożono zewnętrzną siłą skupioną  $P = 1 \text{ kN}$  na kierunku pionowym, przeciwie do zwrotu osi  $y$ . W węzłach 2, 3 i 4 istnieć muszą siły odpowiadające reakcją podpór prętów kratownicy.

### Macierz sztywności elementu w układzie globalnym:

W układzie globalnym macierz sztywności każdego z elementów przedstawia się jako:

$$\mathbf{k}^{(e)} = \frac{E^{(e)}A^{(e)}}{l^{(e)}} \begin{bmatrix} c^2 & cs & -c^2 & -cs \\ cs & s^2 & -cs & -s^2 \\ -c^2 & -cs & c^2 & cs \\ -cs & -s^2 & cs & s^2 \end{bmatrix}$$

gdzie,  $c \equiv c^{(e)}$  i  $s \equiv s^{(e)}$  oznaczają odpowiednio cosinusy i sinusy kierunkowe dla konkretnego elementu (dla zachowania przejrzystości zapisu pominięto indeksy górne).

Macierz dla całej konstrukcji (zbioru wszystkich elementów) przyjmuje wymiar liczby stopni swobody w całym układzie (tj. wymiar  $8 \times 8$ ).

**Macierz sztywności elementu 1:**

Współrzędne węzła 1 elementu to  $x_1 = 0 \text{ mm}$  i  $y_1 = 0 \text{ mm}$ .

Współrzędne węzła 2 elementu to  $x_2 = 0 \text{ mm}$  i  $y_2 = 1000 \text{ mm}$ .

Długość elementu:

$$l^{(1)} = \sqrt{(x_2 - x_1)^2 + (y_2 - y_1)^2} \Rightarrow l^{(1)} = 1000 \text{ mm}$$

$$c = \frac{x_2 - x_1}{l^{(1)}} \Rightarrow c = 0, \quad (\text{tożsamy z wartością } \cos 90^\circ)$$

$$s = \frac{y_2 - y_1}{l^{(1)}} \Rightarrow s = 1, \quad (\text{tożsamy z wartością } \sin 90^\circ)$$

Macierz sztywności elementu 1 przedstawia się jako:

$$\mathbf{k}^{(1)} = \frac{EA}{l^{(1)}} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Węzeł 1 elementu pierwszego odpowiada węzłowi konstrukcji nr 1. Stopnie swobody 1 i 2 elementu (związane z węzłem 1) odpowiadają zatem stopniom swobody 1 i 2 konstrukcji.

Węzeł 2 elementu pierwszego odpowiada węzłowi konstrukcji nr 2. Stopnie swobody 3 i 4 elementu (związane z węzłem 2) odpowiadają zatem stopniom swobody 3 i 4 konstrukcji.

Zgodnie z zasadami podanymi w poprzednich rozdziałach, macierz sztywności elementu pierwszego w układzie całej konstrukcji przyjmie postać:

$$\mathbf{K}^{(1)} = \frac{EA}{l^{(1)}} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

**Macierz sztywności elementu 2:**

$$\mathbf{k}^{(2)} = \frac{EA}{l^{(2)}} \begin{bmatrix} 0,5 & 0,5 & -0,5 & -0,5 \\ 0,5 & 0,5 & -0,5 & -0,5 \\ -0,5 & -0,5 & 0,5 & 0,5 \\ -0,5 & -0,5 & 0,5 & 0,5 \end{bmatrix}$$

Węzeł 1 elementu drugiego odpowiada węzłowi konstrukcji nr 1. Stopnie swobody 1 i 2 elementu (związane z węzłem 1) odpowiadają zatem stopniom swobody 1 i 2 konstrukcji.

Węzeł 2 elementu drugiego odpowiada węzłowi konstrukcji nr 3. Stopnie swobody 3 i 4 elementu (związane z węzłem 2) odpowiadają zatem stopniom swobody 5 i 6 konstrukcji.

Zgodnie z zasadami podanymi w poprzednich rozdziałach, macierz sztywności elementu pierwszego w układzie całej konstrukcji przyjmie postać:

$$K^{(2)} = \frac{EA}{l^{(2)}} \begin{bmatrix} 0,5 & 0,5 & 0 & 0 & -0,5 & -0,5 & 0 & 0 \\ 0,5 & 0,5 & 0 & 0 & -0,5 & -0,5 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -0,5 & -0,5 & 0 & 0 & 0,5 & 0,5 & 0 & 0 \\ -0,5 & -0,5 & 0 & 0 & 0,5 & 0,5 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Identyczną postać uzyskać można z zastosowaniem macierzy alokacji:

$$a_2 = \begin{matrix} & \text{numeracja w konstrukcji} \\ & \underline{1 \quad 2 \quad 3 \quad 4 \quad 5 \quad 6 \quad 7 \quad 8} \\ \text{numeracja w elemencie} \\ \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \end{matrix} & \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \end{matrix}$$

Macierz sztywności oblicza się wtedy jako:

$$K^{(2)} = a_2^T k^{(2)} a_2$$

### Macierz sztywności elementu 3:

$$k^{(3)} = \frac{EA}{l^{(3)}} \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$K^{(3)} = \frac{EA}{l^{(3)}} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

**Globalna macierz sztywności całego układu** – powstaje poprzez dodanie do siebie macierzy sztywności poszczególnych elementów w układzie globalnym

$$\mathbf{K} = \sum_{e=1}^{n_e} \mathbf{K}^{(e)} \quad \Leftrightarrow \quad \mathbf{K} = \mathbf{K}^{(1)} + \mathbf{K}^{(2)} + \mathbf{K}^{(3)}$$

co prowadzi do ( $EA$  wyciągnięto przed nawias bo jest stałe dla całej konstrukcji – w innych przypadkach pamiętać o przemnożeniu również przez tę wartość):

$$K = EA \begin{bmatrix} 0,00135 & 0,00035 & 0 & 0 & -0,00035 & -0,00035 & -0,001 & 0 \\ 0,00035 & 0,00135 & 0 & -0,001 & -0,00035 & -0,00035 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -0,001 & 0 & 0,001 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -0,00035 & -0,00035 & 0 & 0 & 0,00035 & 0,00035 & 0 & 0 \\ -0,0035 & -0,00035 & 0 & 0 & 0,00035 & 0,00035 & 0 & 0 \\ -0,001 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0,001 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Równanie układu (konstrukcji):

$$\mathbf{Kd} = \mathbf{f}$$

$$EA \begin{bmatrix} 0,00135 & 0,00035 & 0 & 0 & -0,00035 & -0,00035 & -0,001 & 0 \\ 0,00035 & 0,00135 & 0 & -0,001 & -0,00035 & -0,00035 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -0,001 & 0 & 0,001 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -0,00035 & -0,00035 & 0 & 0 & 0,00035 & 0,00035 & 0 & 0 \\ -0,0035 & -0,00035 & 0 & 0 & 0,00035 & 0,00035 & 0 & 0 \\ -0,001 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0,001 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \\ u_4 \\ u_5 \\ u_6 \\ u_7 \\ u_8 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} F_1 \\ F_2 \\ F_3 \\ F_4 \\ F_5 \\ F_6 \\ F_7 \\ F_8 \end{pmatrix}$$

Warunki brzegowe zadania wymagają, aby przemieszczenia węzłów 2 i 3 były równe zero, co odpowiada stopniom swobody 3 do 8, stąd:

$$EA \begin{bmatrix} 0,00135 & 0,00035 & 0 & 0 & -0,00035 & -0,00035 & -0,001 & 0 \\ 0,00035 & 0,00135 & 0 & -0,001 & -0,00035 & -0,00035 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -0,001 & 0 & 0,001 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -0,00035 & -0,00035 & 0 & 0 & 0,00035 & 0,00035 & 0 & 0 \\ -0,0035 & -0,00035 & 0 & 0 & 0,00035 & 0,00035 & 0 & 0 \\ -0,001 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0,001 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} u_1 \\ u_2 \\ u_3 \\ u_4 \\ u_5 \\ u_6 \\ u_7 \\ u_8 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ -1000 \\ F_3 \\ F_4 \\ F_5 \\ F_6 \\ F_7 \\ F_8 \end{pmatrix}$$



Rozwiązanie układu prowadzi do:

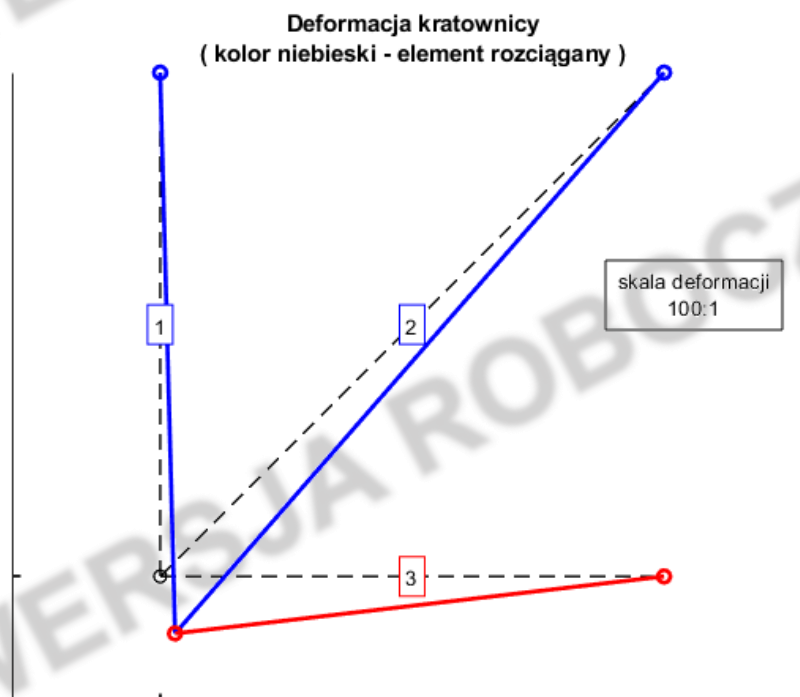
$$\begin{pmatrix} u_1 \\ u_2 \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} 0,00135EA & 0,00035EA \\ 0,00035EA & 0,00135EA \end{bmatrix}^{-1} \begin{pmatrix} 0 \\ -1000 \end{pmatrix}$$

Stąd, po wykonaniu operacji odwracania macierzy i mnożenia, składowe przemieszczenie węzła numer 1 wynoszą:

$$u_1 = 0,296, \quad u_2 = -1,133 \text{ mm}$$

Pozostałe węzły nie doznają przemieszczeń, ponieważ pokrywają się z podporami kratownicy.

Rys. 4 prezentuje deformację kratownicy pod wpływem działania siły P.



Rys. 4. Deformacja kratownicy na tle konstrukcji nieodkształconej

Następnie wartości sił w węzłach, w układzie globalnym, wyznaczyć można, z równania dla całej konstrukcji, jako:

$$\mathbf{f} = \mathbf{Kd}$$

i wynoszą one:

$$\begin{pmatrix} F_1 \\ F_2 \\ F_3 \\ F_4 \\ F_5 \\ F_6 \\ F_7 \\ F_8 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ -1,000 \\ 0 \\ 0,793 \\ 0,207 \\ 0,207 \\ -0,207 \\ 0 \end{pmatrix} \text{ kN}$$

Znając globalne przemieszczenia węzłów naprężenie w elementach wyznaczyć można z zależności:

$$\sigma^{(e)} = \frac{E^{(e)}}{l^{(e)}} [-c^{(e)} \quad -s^{(e)} \quad c^{(e)} \quad s^{(e)}] u^{(e)}$$

otrzymujemy:

$$\sigma^{(1)} = 79,3 \text{ MPa}, \quad \sigma^{(2)} = 29,3 \text{ MPa}, \quad \sigma^{(3)} = -20,7 \text{ MPa}$$

Odształcenie elementów wyznaczyć można z prawa Hooke'a.

Przemieszczenia węzłów w układzie lokalnym dla danego elementu określa się jako:

$$u'^{(e)} = L^{(e)} u^{(e)}$$

co w rozpatrywanym przypadku prowadzi do:

$$u'_1{}^{(1)} = -1,13 \text{ mm}; \quad u'_2{}^{(1)} = 0 \text{ mm}$$

$$u'_1{}^{(2)} = -0,592 \text{ mm}; \quad u'_2{}^{(2)} = 0 \text{ mm}$$

$$u'_1{}^{(3)} = 0,296 \text{ mm}; \quad u'_2{}^{(3)} = 0 \text{ mm}$$

Wartości sił węzłowych w układzie lokalnym wynikają z równania elementu:

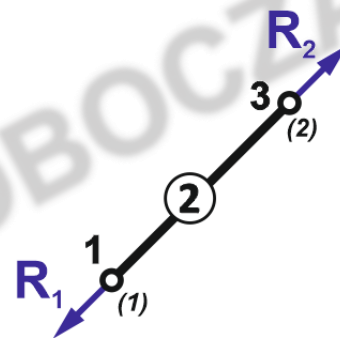
$$R^{(e)} = k'^{(e)} u'^{(e)}$$

po podstawieniu danych zadania:

$$\begin{pmatrix} R_1^{(1)} \\ R_2^{(1)} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -0,793 \\ 0,793 \end{pmatrix} \text{ kN}, \quad \begin{pmatrix} R_1^{(2)} \\ R_2^{(2)} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -0,293 \\ 0,293 \end{pmatrix} \text{ kN}, \quad \begin{pmatrix} R_1^{(3)} \\ R_2^{(3)} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0,207 \\ -0,207 \end{pmatrix} \text{ kN}$$

Na podstawie znajomości lokalnych sił węzłowych i lokalnych przemieszczeń można w sposób jednoznaczny określić czy element jest rozciągany czy ściskany.

Przykładowo, na rys. 5 przedstawiono siły węzłowe w elemencie 2. Obliczenia wykazały, że siła w węźle 1 jest ujemna. Znaczy to, że skierowana jest przeciwnie do zwrotu lokalnej osi biegnącej od węzła 1 do węzła 2 elementu. W węźle drugim siła jest dodatnia, co powoduje, iż układ sił działających na element powoduje jego rozciąganie.



Rys. 5

Podobną analizę przeprowadzić można rozpatrując lokalne przemieszczenia  $u'$  dla każdego z prętów kratownicy.

Odształcenie elementów, znając przemieszczenia węzłów w układzie lokalnym, wyznaczyć można jako:

$$\varepsilon^{(e)} = \frac{u_2'^{(e)} - u_1'^{(e)}}{l^{(e)}}$$

otrzymujemy:

$$\varepsilon^{(1)} = 11,30 \cdot 10^{-4}; \quad \varepsilon^{(2)} = 4,18 \cdot 10^{-4}; \quad \varepsilon^{(3)} = -2,96 \cdot 10^{-4}$$

Znajomość prawa fizycznego wiążącego odkształcenie z napreżeniem prowadzi do:

$$\sigma^{(e)} = E^{(e)} \varepsilon^{(e)}$$

co prowadzi do:

$$\sigma^{(1)} = 79,3 \text{ MPa}; \quad \sigma^{(2)} = 29,3 \text{ MPa}; \quad \sigma^{(3)} = -20,7 \text{ MPa}$$

dzięki czemu możliwym jest również znalezienie sił wewnętrznych w elementach:

$$N^{(e)} = \sigma^{(e)} A^{(e)}$$

w efekcie:

$$N^{(1)} = 0,793 \text{ kN}; \quad N^{(2)} = 0,293 \text{ kN}; \quad N^{(3)} = -0,207 \text{ kN}$$

**Zadania do samodzielnego rozwiązania:**

1. Podać wartość naprężenia w kratownicy z przykładu, w której usunięto pręt numer 3 i obciążenie w węźle 1 zmieniono na poziome i skierowane w lewą stronę (wartość siły bez zmian).

*Odp.:  $\sigma^{(1)} = -100,00 \text{ MPa}; \quad \sigma^{(2)} = 141,42 \text{ MPa}$*

2. Podać wartość naprężenia w kratownicy z przykładu, w której usunięto pręt numer 2 i w węźle 1 przyłożono siły  $P_x = -1 \text{ kN}$  i  $P_y = 1 \text{ kN}$ .

*Odp.:  $\sigma^{(1)} = -100 \text{ MPa}; \quad \sigma^{(2)} = 100 \text{ MPa}$  (pręt w przykładzie oznaczony jako 3)*

## LITERATURA

1. Bhatti M.A.: *Fundamental Finite Element Analysis and Applications*, Wiley, 2005
2. Ferreira A.J.M.: *MATLAB Codes for Finite Element Analysis*, Springer, 2009
3. Kattan P.: *MATLAB Guide to Finite Elements: An interactive Approach*, Springer, 2008
4. Kopecki H., Kopecki T., Święch Ł.: *Zagadnienia wytrzymałości konstrukcji lotniczych*, Oficyna Wydawnicza PRz 2023
5. Rakowski T., Kasprzyk Z.: *Metoda Elementów Skończonych w Mechanice Konstrukcji*, OWPW Warszawa 1993
6. Rakowski T.: *Macierzowa Analiza Konstrukcji*, PWN, 1979