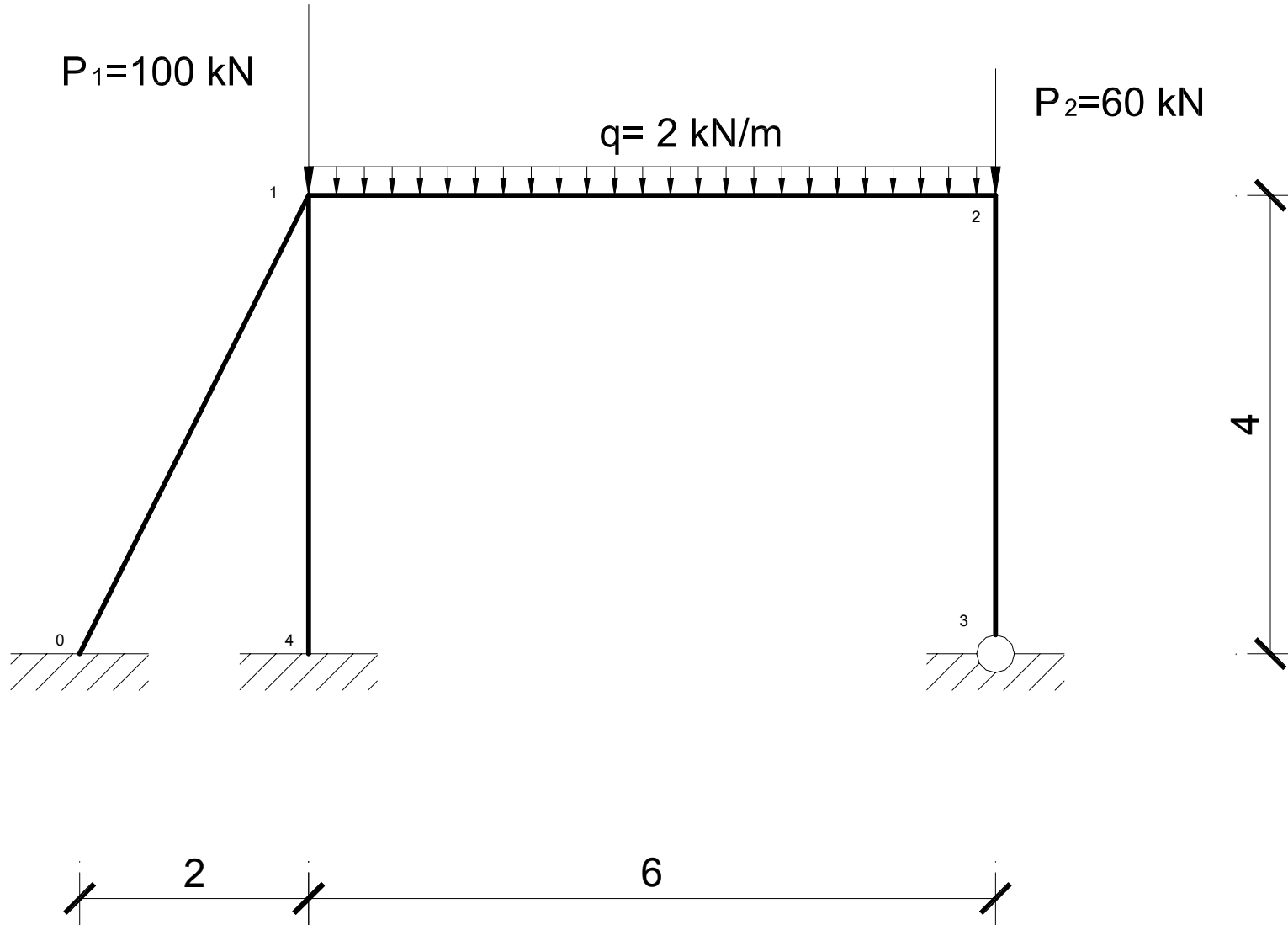


Stateczność ram – ujęcie komputerowe

Wykonał:
Wojciech Tarkowski gr. II KBI
Rok szkolny 2003/2004

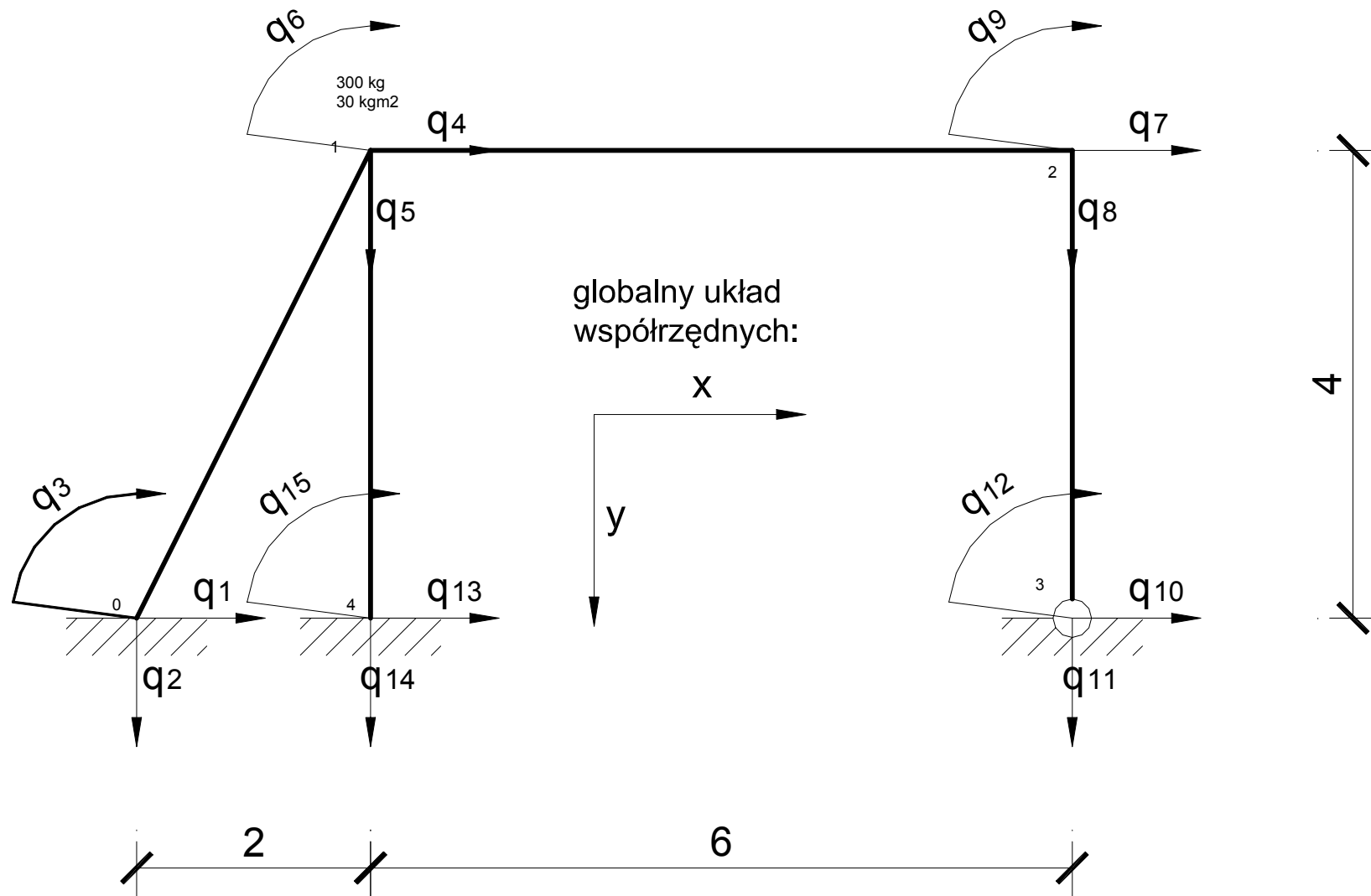
Treść zadania:

Dla przedstawionej niżej ramy proszę wyznaczyć współczynnik obciążenia krytycznego (obciążenie krytyczne), narysować postać towarzyszącą utracie przez układ stateczności oraz obliczyć przemieszczenia i siły przekrojowe uwzględniając duże siły osiowe dla obciążenia odpowiadającego połowie obciążenia krytycznego (wykonać jedną iterację).

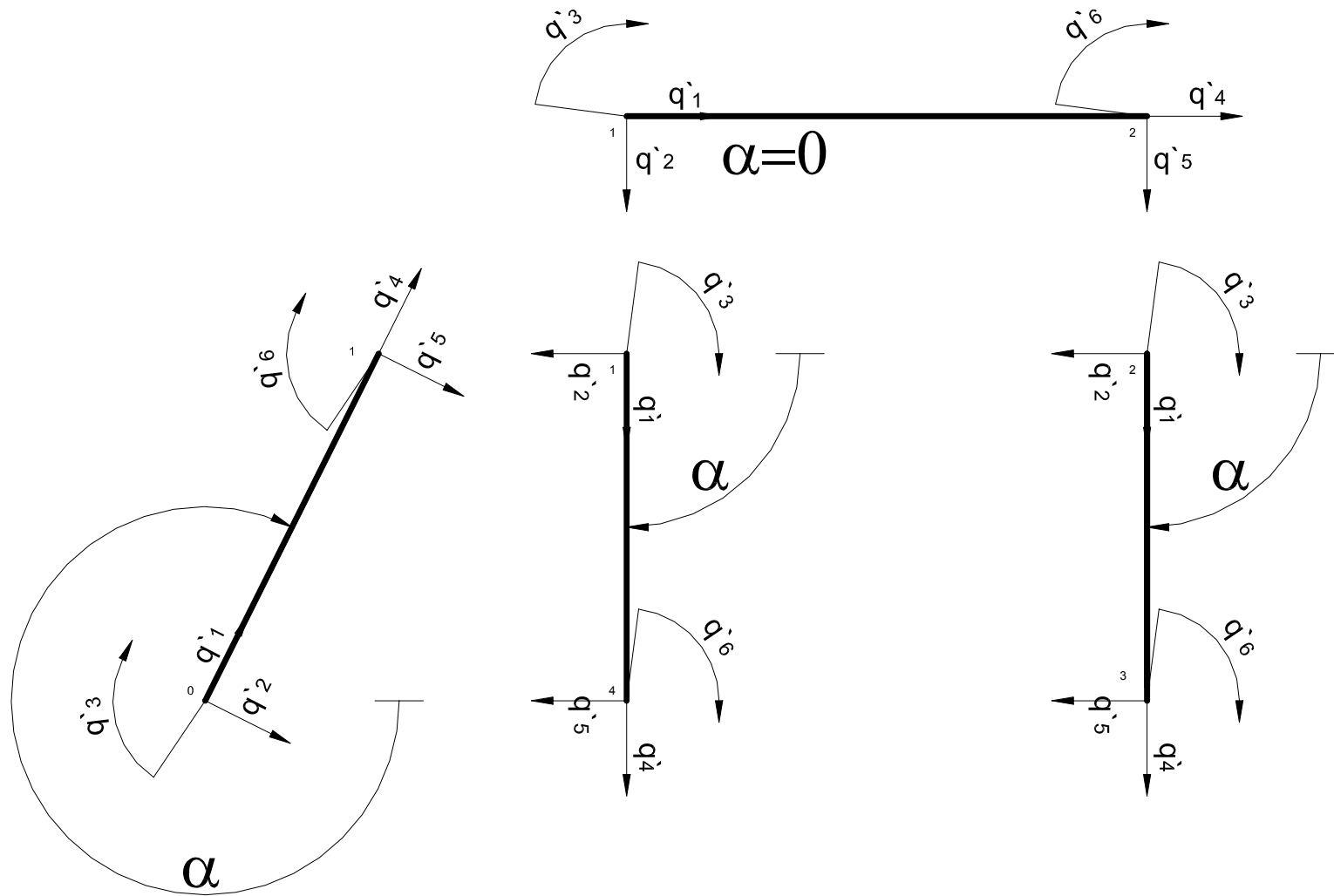


Rozwiązanie:

Obieram oznaczenia zmiennych globalnych:



Obieram oznaczenia zmiennych lokalnych:



α - kąt między osią główną a lokalną.

Część pierwsza: STATYKA

Metodą macierzową (komputerową) znajduję siły wewnętrzne w węzłach od zadanego obciążenia:

Pręt pierwszy (01): $l := \sqrt{20}$

Przekrój: dwuteownik I:180: $E := 20500 \cdot 10^4 \frac{\text{kN}}{\text{m}^2}$ $I := 1450 \cdot 10^{-8} \text{m}^4$ $A := 27.9 \cdot 10^{-4} \text{m}^2$

$EI := E \cdot I = (2972.5) \text{ kNm}^2$

$EA := E \cdot A$

$EA = 5.72 \times 10^5 \text{ kN}$

$$K1' := \frac{1}{l^3} \begin{pmatrix} EA \cdot l^2 & 0 & 0 & -EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & 12 \cdot EI & 6 \cdot EI \cdot l & 0 & -12EI & 6EI \cdot l \\ 0 & 6 \cdot EI \cdot l & 4 \cdot EI \cdot l^2 & 0 & -6 \cdot EI \cdot l & 2 \cdot EI \cdot l^2 \\ -EA \cdot l^2 & 0 & 0 & EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & -12 \cdot EI & -6 \cdot EI \cdot l & 0 & 12EI & -6EI \cdot l \\ 0 & 6EI \cdot l & 2 \cdot EI \cdot l^2 & 0 & -6EI \cdot l & 4EI \cdot l^2 \end{pmatrix}$$

$$RO'_1 := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

$$C := \begin{pmatrix} \frac{2}{\sqrt{20}} & \frac{-4}{\sqrt{20}} & 0 \\ \frac{4}{\sqrt{20}} & \frac{2}{\sqrt{20}} & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz transformacji będzie miała zatem postać:

$$T_1 := \begin{pmatrix} \frac{2}{\sqrt{20}} & \frac{-4}{\sqrt{20}} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ \frac{4}{\sqrt{20}} & \frac{2}{\sqrt{20}} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{2}{\sqrt{20}} & \frac{-4}{\sqrt{20}} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{4}{\sqrt{20}} & \frac{2}{\sqrt{20}} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz K1 przetransformowana:

$$K1 := T_1^T \cdot K1' \cdot T_1$$

$$K1 = \begin{pmatrix} 25897.424 & -50997.242 & 797.605 & -25897.424 & 50997.242 & 797.605 \\ -50997.242 & 102393.287 & 398.803 & 50997.242 & -102393.287 & 398.803 \\ 797.605 & 398.803 & 2658.685 & -797.605 & -398.803 & 1329.342 \\ -25897.424 & 50997.242 & -797.605 & 25897.424 & -50997.242 & -797.605 \\ 50997.242 & -102393.287 & -398.803 & -50997.242 & 102393.287 & -398.803 \\ 797.605 & 398.803 & 1329.342 & -797.605 & -398.803 & 2658.685 \end{pmatrix}$$

Wektor R0'1 przetransformowany:

$$R0_1 := T_1^T \cdot R0'_1$$

$$R0_1 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Pręt drugi (12): l := 6

Przekrój: dwuteownik I:240: E := 20500 $\frac{4 \text{ kN}}{\text{m}^2}$ I := 4250 10^{-8} m^4 A := 46.1 10^{-4} m^2

EA := E · I = (8712.5) kNm^2

EA := E · A

EA = 9.45 $\times 10^5$ kN

$$K2' := \frac{1}{l^3} \begin{pmatrix} EA \cdot l^2 & 0 & 0 & -EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & 12 \cdot EI & 6 \cdot EI \cdot l & 0 & -12EI & 6EI \cdot l \\ 0 & 6 \cdot EI \cdot l & 4 \cdot EI \cdot l^2 & 0 & -6 \cdot EI \cdot l & 2 \cdot EI \cdot l^2 \\ -EA \cdot l^2 & 0 & 0 & EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & -12 \cdot EI & -6 \cdot EI \cdot l & 0 & 12EI & -6EI \cdot l \\ 0 & 6EI \cdot l & 2 \cdot EI \cdot l^2 & 0 & -6EI \cdot l & 4EI \cdot l^2 \end{pmatrix}$$

$$R0'_2 := \begin{pmatrix} 0 \\ -2 \cdot \frac{6}{2} \\ -2 \cdot \frac{36}{12} \\ 0 \\ -2 \cdot \frac{6}{2} \\ 2 \cdot \frac{36}{12} \end{pmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

K2 := K2 ==> układ lokalny pokrywa się z globalnym.

R0₂ := R0'₂

Wektor sił przywęzłowych układu:

$$R0_2 = \begin{pmatrix} 0 \\ -6 \\ -6 \\ 0 \\ -6 \\ 6 \end{pmatrix}$$

Pręt trzeci (23): $l := 4$

Przekrój: dwuteownik **I:180**: $E := 20500 \cdot 10^4 \frac{\text{kN}}{\text{m}^2}$ $I := 1450 \cdot 10^{-8} \text{m}^4$ $A := 27.9 \cdot 10^{-4} \text{m}^2$

$EI := E \cdot I = (2972.5) \text{ kNm}^2$

$EA := E \cdot A$

$EA = 5.72 \times 10^5 \text{ kN}$

$$K3' := \frac{1}{l^3} \begin{pmatrix} EA \cdot l^2 & 0 & 0 & -EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & 3 \cdot EI & 3EI \cdot l & 0 & -3EI & 0 \\ 0 & 3 \cdot EI \cdot l & 3EI \cdot l^2 & 0 & -3 \cdot EI \cdot l & 0 \\ -EA \cdot l^2 & 0 & 0 & EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & -3EI & -3EI \cdot l & 0 & 3EI & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

$$R0'_3 := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

$C := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$ Macierz transformacji będzie miała zatem postać:

$$T_3 := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz K3 przetransformowana:

$$K3 := T_3^T \cdot K3' \cdot T_3$$

$$K3 = \begin{pmatrix} 139.3359375 & 0 & -557.34375 & -139.3359375 & 0 & 0 \\ 0 & 142987.5 & 0 & 0 & -142987.5 & 0 \\ -557.34375 & 0 & 2229.375 & 557.34375 & 0 & 0 \\ -139.3359375 & 0 & 557.34375 & 139.3359375 & 0 & 0 \\ 0 & -142987.5 & 0 & 0 & 142987.5 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

Wektor R0'3 przetransformowany

$$R0_3 := T_3^T \cdot R0'_3$$

$$R0_3 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Pręt czwarty (14): $l := 4$

Przekrój: dwuteownik **I:180**: $E := 20500 \cdot 10^4 \frac{\text{kN}}{\text{m}^2}$ $I := 1450 \cdot 10^{-8} \text{m}^4$ $A := 27.9 \cdot 10^{-4} \text{m}^2$

$$EI := E \cdot I = (2972.5) \text{ kNm}^2$$

$$EA := E \cdot A$$

$$EA = 5.72 \times 10^5 \text{ kN}$$

$$K4' := \frac{1}{l^3} \begin{pmatrix} EA \cdot l^2 & 0 & 0 & -EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & 12 \cdot EI & 6 \cdot EI \cdot l & 0 & -12EI & 6EI \cdot l \\ 0 & 6 \cdot EI \cdot l & 4 \cdot EI \cdot l^2 & 0 & -6 \cdot EI \cdot l & 2 \cdot EI \cdot l^2 \\ -EA \cdot l^2 & 0 & 0 & EA \cdot l^2 & 0 & 0 \\ 0 & -12 \cdot EI & -6 \cdot EI \cdot l & 0 & 12 \cdot EI & -6EI \cdot l \\ 0 & 6EI \cdot l & 2 \cdot EI \cdot l^2 & 0 & -6EI \cdot l & 4EI \cdot l^2 \end{pmatrix}$$

$$R0'_4 := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

$$C := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz transformacji będzie miała zatem postać:

$$T_4 := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz K3 przetransformowana:

$$K4 := T_4^T \cdot K4' \cdot T_4$$

$$K4 = \begin{pmatrix} 557.34375 & 0 & -1114.6875 & -557.34375 & 0 & -1114.6875 \\ 0 & 142987.5 & 0 & 0 & -142987.5 & 0 \\ -1114.6875 & 0 & 2972.5 & 1114.6875 & 0 & 1486.25 \\ -557.34375 & 0 & 1114.6875 & 557.34375 & 0 & 1114.6875 \\ 0 & -142987.5 & 0 & 0 & 142987.5 & 0 \\ -1114.6875 & 0 & 1486.25 & 1114.6875 & 0 & 2972.5 \end{pmatrix}$$

Globalny wektor zewnętrznych sił węzłowych układu:

$$P_w := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 100 \\ 0 \\ 0 \\ 60 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Wektor $R0'_4$ przetransformowany:

$$R0_4 := T_4^T \cdot R0'_4$$

$$R0_4 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Globalny wektor sił węzłowych układu:

$$R_0 := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ R0_{2_0} \\ R0_{2_1} \\ R0_{2_2} \\ R0_{2_3} \\ R0_{2_4} \\ R0_{2_5} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$R_0 =$$

	0
0	0
1	0
2	0
3	0
4	-6
5	-6
6	0
7	-6
8	6
9	0
10	0
11	0
12	0
13	0
14	0

$$P := P_w - R_0$$

$$P =$$

	0
0	0
1	0
2	0
3	0
4	106
5	6
6	0
7	66
8	-6
9	0
10	0
11	0
12	0
13	0
14	0

Agregacja lokalnych macierzy sztywności do globalnej macierzy sztywności:

definicja macierzy: $y := 1$
 $f(x,y) := 0$
 $K := \text{matrix}(15, 15, f)$

macierz K1:

$a := 0..5$ $b := 0..5$
 $K_{a,b} := K_{a,b} + K1_{a,b}$

macierz K2:

$a := 3..8$ $b := 3..8$
 $K_{a,b} := K_{a,b} + K2_{a-3,b-3}$

macierz K3:

$a := 6..11$ $b := 6..11$
 $K_{a,b} := K_{a,b} + K3_{a-6,b-6}$

macierz K4:

$a := 3..5$ $b := 3..5$ $c := 3..5$ $d := 12..14$
 $K_{a,b} := K_{a,b} + K4_{a-3,b-3}$ $K_{c,d} := K_{c,d} + K4_{c-3,d-9}$
 $a := 12..14$ $b := 12..14$ $c := 12..14$ $d := 3..5$
 $K_{a,b} := K_{a,b} + K4_{a-9,b-9}$ $K_{c,d} := K_{c,d} + K4_{c-9,d-3}$

K =

	0	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14
0	2.59·10 ⁴	-5.1·10 ⁴	797.61	-2.59·10 ⁴	5.1·10 ⁴	797.61	0	0	0	0	0	0	0	0	0
1	-5.1·10 ⁴	1.02·10 ⁵	398.8	5.1·10 ⁴	-1.02·10 ⁵	398.8	0	0	0	0	0	0	0	0	0
2	797.61	398.8	2.66·10 ³	-797.61	-398.8	1.33·10 ³	0	0	0	0	0	0	0	0	0
3	-2.59·10 ⁴	5.1·10 ⁴	-797.61	1.84·10 ⁵	-5.1·10 ⁴	-1.91·10 ³	-1.58·10 ⁵	0	0	0	0	0	-557.34	0	-1.11·10 ³
4	5.1·10 ⁴	-1.02·10 ⁵	-398.8	-5.1·10 ⁴	2.46·10 ⁵	1.05·10 ³	0	-484.03	1.45·10 ³	0	0	0	0	-1.43·10 ⁵	0
5	797.61	398.8	1.33·10 ³	-1.91·10 ³	1.05·10 ³	1.14·10 ⁴	0	-1.45·10 ³	2.9·10 ³	0	0	0	1.11·10 ³	0	1.49·10 ³
6	0	0	0	-1.58·10 ⁵	0	0	1.58·10 ⁵	0	-557.34	-139.34	0	0	0	0	0
7	0	0	0	0	-484.03	-1.45·10 ³	0	1.43·10 ⁵	-1.45·10 ³	0	-1.43·10 ⁵	0	0	0	0
8	0	0	0	0	1.45·10 ³	2.9·10 ³	-557.34	-1.45·10 ³	8.04·10 ³	557.34	0	0	0	0	0
9	0	0	0	0	0	0	-139.34	0	557.34	139.34	0	0	0	0	0
10	0	0	0	0	0	0	0	-1.43·10 ⁵	0	0	1.43·10 ⁵	0	0	0	0
11	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
12	0	0	0	-557.34	0	1.11·10 ³	0	0	0	0	0	0	557.34	0	1.11·10 ³
13	0	0	0	0	-1.43·10 ⁵	0	0	0	0	0	0	0	0	1.43·10 ⁵	0
14	0	0	0	-1.11·10 ³	0	1.49·10 ³	0	0	0	0	0	0	1.11·10 ³	0	2.97·10 ³

Wykreślam wiersze odpowiedzialne za następujące zmienne:
q1, q2, q3, q10, q11, q13, q14, q15 ponieważ przemieszczenia te są równe 0.
(indeksy macierzy należy zmniejszyć o 1!!)

Ponadto zeruję odpowiednie wyrazy wektora P:

q1:

$$a := 0 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

q2:

$$a := 1 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

q3:

$$a := 2 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

q10:

$$a := 9 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

q11:

$$a := 10 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

q13:

$$a := 12 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

q14:

$$a := 13 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

q15:

$$a := 14 \quad b := 0..14$$

$$K_{a,b} := 0 \quad K_{b,a} := 0 \quad K_{a,a} := 1$$

$$P_0 := 0$$

$$P_1 := 0$$

$$P_3 := 0$$

$$P_9 := 0$$

$$P_{10} := 0$$

$$P_{12} := 0$$

$$P_{13} := 0$$

$$P_{14} := 0$$

Układ równań równowagi całego układu:

q := matrix(15, 1, f)
 Given
 K·q = P

$$q := \text{Find}(q) = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0.001467723 \\ 0.000738362 \\ 0.001031585 \\ 0.001462651 \\ 0.000462147 \\ -0.00106769 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Sprawdzenie równania:

	0
0	0
1	0
2	0
3	-0.000000000000017
4	-0.000000000000114
5	0.000000000000035
6	-5.99970377199166·10 ⁻¹⁵
7	0.000000000000028
8	0.0000000000000459
9	0
10	0
11	0
12	0
13	0
14	0

Tworzę lokalne wektory przemieszczeń:

Dla pręta 1.
 Transformuję do układu lokalnego

$$q_1 := \begin{pmatrix} q_0 \\ q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \end{pmatrix} \quad q'_1 := \begin{pmatrix} T_1^T \end{pmatrix}^{-1} \cdot q_1$$

Dla pręta 2.
 Układ lokalny pokrywa się z globalnym:

$$q_2 := \begin{pmatrix} q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_6 \\ q_7 \\ q_8 \end{pmatrix} \quad q'_2 := q_2$$

Dla pręta 3.
 Transformuję do układu lokalnego

$$q_3 := \begin{pmatrix} q_6 \\ q_7 \\ q_8 \\ q_9 \\ q_{10} \\ q_{11} \end{pmatrix} \quad q'_3 := \begin{pmatrix} T_3^T \end{pmatrix}^{-1} \cdot q_3$$

Dla pręta 4.
 Transformuję do układu lokalnego

$$q_4 := \begin{pmatrix} q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_{12} \\ q_{13} \\ q_{14} \end{pmatrix} \quad q'_4 := \begin{pmatrix} T_4^T \end{pmatrix}^{-1} \cdot q_4$$

Obliczam wektory reakcji w lokalnych układach współrzędnych.

Pręt 1:

$$R_1 := K1' \cdot q'_1 + R0'_1$$

$$R_1 = \begin{pmatrix} 0.51 \\ 0.26 \\ -0.09 \\ -0.51 \\ -0.26 \\ 1.28 \end{pmatrix}$$

Pręt 2:

$$R_2 := K2' \cdot q'_2 + R0'_2$$

$$R_2 = \begin{pmatrix} 0.8 \\ -5.92 \\ -2.71 \\ -0.8 \\ -6.08 \\ 3.2 \end{pmatrix}$$

Pręt 3:

$$R_3 := K3' \cdot q'_3 + R0'_3$$

$$R_3 = \begin{pmatrix} 66.081 \\ -0.799 \\ -3.195 \\ -66.081 \\ 0.799 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Pręt 4:

$$R_4 := K4' \cdot q'_4 + R0'_4$$

$$R_4 = \begin{pmatrix} 105.58 \\ 0.33 \\ 1.43 \\ -105.58 \\ -0.33 \\ -0.1 \end{pmatrix}$$

Część druga: STATECZNOŚĆ

Poszukuję najmniejszej wartości parametru λ :

Tworzę macierze geometryczne układu:

Pręt pierwszy (01):

$$l := \sqrt{20}$$

$$K1'_G := \frac{(-R_1)_0}{30 \cdot l} \cdot \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 36 & 3l & 0 & -36 & 3l \\ 0 & 3l & 4l^2 & 0 & -3 \cdot l & -l^2 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -36 & -3l & 0 & 36 & -3l \\ 0 & 3l & (-l)^2 & 0 & -3l & 4l^2 \end{pmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

$$C := \begin{pmatrix} \frac{2}{\sqrt{20}} & \frac{-4}{\sqrt{20}} & 0 \\ \frac{4}{\sqrt{20}} & \frac{2}{\sqrt{20}} & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz transformacji będzie miała zatem postać:

$$T_1 := \begin{pmatrix} \frac{2}{\sqrt{20}} & \frac{-4}{\sqrt{20}} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ \frac{4}{\sqrt{20}} & \frac{2}{\sqrt{20}} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{2}{\sqrt{20}} & \frac{-4}{\sqrt{20}} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{4}{\sqrt{20}} & \frac{2}{\sqrt{20}} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz $K1_G$ przetransformowana:

$$K1_G := T_1^T \cdot K1'_G \cdot T_1$$

$$K1_G = \begin{pmatrix} -0.111 & -0.055 & -0.046 & 0.111 & 0.055 & -0.046 \\ -0.055 & -0.028 & -0.023 & 0.055 & 0.028 & -0.023 \\ -0.046 & -0.023 & -0.307 & 0.046 & 0.023 & 0.077 \\ 0.111 & 0.055 & 0.046 & -0.111 & -0.055 & 0.046 \\ 0.055 & 0.028 & 0.023 & -0.055 & -0.028 & 0.023 \\ -0.046 & -0.023 & -0.077 & 0.046 & 0.023 & -0.307 \end{pmatrix}$$

Pręt drugi (12):

l := 6

$$K2'_G := \frac{(-R_2)_0}{30l} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 36 & 3 \cdot l & 0 & -36 & 3 \cdot l \\ 0 & 3 \cdot l & 4 \cdot l^2 & 0 & -3 \cdot l & -l^2 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -36 & -3 \cdot l & 0 & 36 & -3 \cdot l \\ 0 & 3 \cdot l & -(l^2) & 0 & -3 \cdot l & 4 \cdot l^2 \end{bmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

$K2_G := K2'_G$ ==> układ lokalny pokrywa się z globalnym.

Pręt trzeci (23):

l := 4

$$K3'_G := \frac{(-R_3)_0}{30l} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 36 & 6 \cdot l & 0 & -36 & 0 \\ 0 & 6 \cdot l & 6 \cdot l^2 & 0 & -6 \cdot l & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -36 & -6 \cdot l & 0 & 36 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

$$C := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz transformacji będzie miała zatem postać:

$$T_3 := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz $K3_G$ przetransformowana:

$$K3_G := T_3^T \cdot K3'_G \cdot T_3$$

$$K3_G = \begin{pmatrix} -19.8243805 & 0 & 13.2162537 & 19.8243805 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 13.2162537 & 0 & -52.8650148 & -13.2162537 & 0 & 0 \\ 19.8243805 & 0 & -13.2162537 & -19.8243805 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

Pręt czwarty (14):

$$l := 4$$

$$K4'_G := \frac{(-R_4)_0}{30 \cdot l} \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 36 & 3 \cdot l & 0 & -36 & 3 \cdot l \\ 0 & 3 \cdot l & 4 \cdot l^2 & 0 & -3 \cdot l & -l^2 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -36 & -3 \cdot l & 0 & 36 & -3 \cdot l \\ 0 & 3 \cdot l & -(l^2) & 0 & -3 \cdot l & 4 \cdot l^2 \end{bmatrix}$$

Transformacja do układu globalnego:

$$C := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz transformacji będzie miała zatem postać:

$$T_4 := \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Macierz $K3_G$ przetransformowana:

$$K4_G := T_4^T \cdot K4'_G \cdot T_4$$

$$K4_G = \begin{pmatrix} -31.6729799 & 0 & 10.55766 & 31.6729799 & 0 & 10.55766 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 10.55766 & 0 & -56.3075198 & -10.55766 & 0 & 14.07688 \\ 31.6729799 & 0 & -10.55766 & -31.6729799 & 0 & -10.55766 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 10.55766 & 0 & 14.07688 & -10.55766 & 0 & -56.3075198 \end{pmatrix}$$

Agregacja lokalnych macierzy geometrycznych do globalnej macierzy sztywności:

definicja macierzy:
 $y := 1$
 $f(x, y) := 0$
 $K_G := \text{matrix}(15, 15, f)$

macierz K1:

$a := 0..5$ $b := 0..5$
 $K_{G_{a,b}} := K_{G_{a,b}} + K1_{G_{a,b}}$

macierz K2:

$a := 3..8$ $b := 3..8$
 $K_{G_{a,b}} := K_{G_{a,b}} + K2_{G_{a-3, b-3}}$

macierz K3:

$a := 6..11$ $b := 6..11$
 $K_{G_{a,b}} := K_{G_{a,b}} + K3_{G_{a-6, b-6}}$

macierz K4:

$a := 3..5$ $b := 3..5$
 $K_{G_{a,b}} := K_{G_{a,b}} + K4_{G_{a-3, b-3}}$

$a := 12..14$ $b := 12..14$
 $K_{G_{a,b}} := K_{G_{a,b}} + K4_{G_{a-9, b-9}}$

$c := 3..5$ $d := 12..14$
 $K_{G_{c,d}} := K_{G_{c,d}} + K4_{G_{c-3, d-9}}$

$c := 12..14$ $d := 3..5$
 $K_{G_{c,d}} := K_{G_{c,d}} + K4_{G_{c-9, d-3}}$

	0	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14
0	-0.11	-0.06	-0.05	0.11	0.06	-0.05	0	0	0	0	0	0	0	0	0
1	-0.06	-0.03	-0.02	0.06	0.03	-0.02	0	0	0	0	0	0	0	0	0
2	-0.05	-0.02	-0.31	0.05	0.02	0.08	0	0	0	0	0	0	0	0	0
3	0.11	0.06	0.05	-31.78	-0.06	10.6	0	0	0	0	0	0	31.67	0	10.56
4	0.06	0.03	0.02	-0.06	-0.19	-0.06	0	0.16	-0.08	0	0	0	0	0	0
5	-0.05	-0.02	-0.08	10.6	-0.06	-57.25	0	0.08	0.16	0	0	0	-10.56	0	14.08
6	0	0	0	0	0	0	-19.82	0	13.22	19.82	0	0	0	0	0
7	0	0	0	0	0.16	0.08	0	-0.16	0.08	0	0	0	0	0	0
8	0	0	0	0	-0.08	0.16	13.22	0.08	-53.5	-13.22	0	0	0	0	0
9	0	0	0	0	0	0	19.82	0	-13.22	-19.82	0	0	0	0	0
10	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
11	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
12	0	0	0	31.67	0	-10.56	0	0	0	0	0	0	-31.67	0	-10.56
13	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
14	0	0	0	10.56	0	14.08	0	0	0	0	0	0	-10.56	0	-56.31

Wykreślam wiersze odpowiedzialne za następujące zmienne:
 $q_1, q_2, q_3, q_{10}, q_{11}, q_{13}, q_{14}, q_{15}$ ponieważ przemieszczenia te są równe 0.
 (indeksy macierzy należy zmniejszyć o 1!!)

q1:

$$a := 0 \quad b := 0..14$$

$$K_{G_{a,b}} := 0 \quad K_{G_{b,a}} := 0 \quad K_{G_{a,a}} := 1$$

q2:

$$a := 1 \quad b := 0..14$$

$$K_{G_{a,b}} := 0 \quad K_{G_{b,a}} := 0 \quad K_{G_{a,a}} := 1$$

q3:

$$a := 2 \quad b := 0..14$$

$$K_{G_{a,b}} := 0 \quad K_{G_{b,a}} := 0 \quad K_{G_{a,a}} := 1$$

q10:

$$a := 9 \quad b := 0..14$$

$$K_{G_{a,b}} := 0 \quad K_{G_{b,a}} := 0 \quad K_{G_{a,a}} := 1$$

q11:

$$a := 10 \quad b := 0..14$$

$$K_{G_{a,b}} := 0 \quad K_{G_{b,a}} := 0 \quad K_{G_{a,a}} := 1$$

Równanie stateczności całego układu:

Wektor λ przedstawia mnożniki, przez które należy pomnożyć zadane obciążenie, aby układ utracił stateczność. Ponieważ utrata stateczności w rzeczywistych warunkach może zdarzyć się tylko raz wybrać należy najmniejszy co do wartości mnożnik i tylko ten dalej rozważać.

UWAGA!!

Element 12 wektora a zamieniam na 1 ponieważ nie jest on istotny w dalszych rozważaniach, a ułatwi programowi MatchCAD obliczenia.

Jak widać dalsze postacie utraty stateczności (które mogły by mieć miejsce na przykład gdyby układ w pewnym miejsce "przytrzymał") są olbrzymie i z tego względu nierealne.

Definicja wektorów do obliczeń:

$$q_0 := \text{matrix}(15, 1, f) \quad \lambda := \text{matrix}(15, 1, f)$$

Układ równań stateczności:

$$\left(K_G - \frac{1}{\lambda} K \right) q = 0$$

==> Zestawienie wartości własnych powyższego równania przedstawia wektor a:

$$a := \text{genvals}(K_G, K) = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \\ -0.0088214 \\ -0.0045617 \\ -0.0027274 \\ -0.0000668 \\ -6.9178164 \times 10^{-8} \\ -1.7978799 \times 10^{-6} \\ 1 \\ 1 \\ 0 \\ 1 \\ 1 \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$a_{11} := 1 \quad \lambda_b := \frac{-1}{a_b}$$

$\lambda =$

	0
0	-1
1	-1
2	-1
3	113.3612
4	219.2188
5	366.6502
6	14980.7801
7	14455428.4452
8	556210.6725
9	-1
10	-1
11	-1
12	-1
13	-1
14	-1

Mnożnik krytyczny obciążenia wynosi: $\lambda_{kr} = 113.3612$

Macierz wektorów własnych układu - odzwierciedla wzajemną relację przemieszczeń poszczególnych węzłów układu przy utracie stateczności odpowiadającej kolejnemu mnożnikowi λ .

Q - Każda kolumna macierzy odpowiada wektorowi własnemu dla danej wartości własnej z wektora \mathbf{a} i mnożnika λ):

$$Q := \text{genvecs}(K_G, K) = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -0.128601 & -0.3304057 & -0.6311471 & 0.4819887 & 0.001229 & -0.003209 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -0.0294463 & -0.0740835 & -0.1281503 & 0.102929 & -0.6841136 & 0.527211 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -0.5076058 & 0.7899264 & -0.2422639 & 0.0881049 & -0.0001105 & -0.0022549 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -0.1354348 & -0.3452246 & -0.6519874 & -0.8401708 & -0.000055 & -0.001565 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0.0032538 & 0.011438 & -0.0059431 & -0.0016109 & -0.7293744 & -0.8497206 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0.8405819 & 0.3768941 & -0.3184591 & -0.208424 & -0.0000814 & -0.0023829 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Wyliczenie postaci utraty stateczności układu:

Tworzę lokalne wektory przemieszczeń dla $\lambda = 113.3612$:

Dla pręta 1.
Transformuję do układu lokalnego:

$$q_1 := \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ Q_{3,3} \\ Q_{4,3} \\ Q_{5,3} \end{pmatrix} \quad q'_1 := (T_1^T)^{-1} \cdot q_1$$

Dla pręta 2.
Układ lokalny pokrywa się z globalnym:

$$q_2 := \begin{pmatrix} Q_{3,3} \\ Q_{4,3} \\ Q_{5,3} \\ Q_{6,3} \\ Q_{7,3} \\ Q_{8,3} \end{pmatrix} \quad q'_2 := q_2$$

Dla pręta 3.
Transformuję do układu lokalnego:

$$q_3 := \begin{pmatrix} Q_{6,3} \\ Q_{7,3} \\ Q_{8,3} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad q'_3 := (T_3^T)^{-1} \cdot q_3$$

Dla pręta 4.
Transformuję do układu lokalnego:

$$q_4 := \begin{pmatrix} Q_{3,3} \\ Q_{4,3} \\ Q_{5,3} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad q'_4 := (T_4^T)^{-1} \cdot q_4$$

Obliczam przemieszczenia na długości prętów:

Pręt 1 (obustronnie utwierdzony): $l := \sqrt{20} \text{ m}$

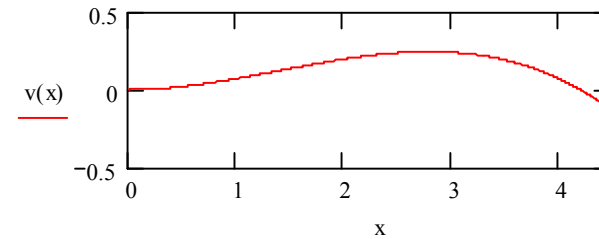
$$N_1(x) := 1 - \frac{x}{l} \quad N_2(x) := 1 - 3\left(\frac{x}{l}\right)^2 + 2\left(\frac{x}{l}\right)^3 \quad N_3(x) := x \left[1 - 2\frac{x}{l} + \left(\frac{x}{l}\right)^2 \right] \quad N_4(x) := \frac{x}{l} \quad N_5(x) := 3\cdot\left(\frac{x}{l}\right)^2 - 2\cdot\left(\frac{x}{l}\right)^3 \quad N_6(x) := x \left[\frac{-x}{l} + \left(\frac{x}{l}\right)^2 \right]$$

$$u(x) := q'_{10} \cdot N_1(x) + q'_{13} \cdot N_4(x)$$

$$v(x) := q'_{11} \cdot N_2(x) + q'_{12} \cdot N_3(x) + q'_{14} \cdot N_5(x) + q'_{15} \cdot N_6(x)$$

wartości przemieszczenia dla pierwszej częstotliwości dla pręta 1:

$$U := \begin{pmatrix} u\left(\frac{1}{4} \cdot l\right) \\ u\left(\frac{2}{4} \cdot l\right) \\ u\left(\frac{3}{4} \cdot l\right) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -0.0078 \\ -0.0156 \\ -0.0234 \end{pmatrix} \quad V := \begin{pmatrix} v\left(\frac{1}{4} \cdot l\right) \\ v\left(\frac{2}{4} \cdot l\right) \\ v\left(\frac{3}{4} \cdot l\right) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0.0864 \\ 0.2197 \\ 0.2111 \end{pmatrix}$$



Pręt 2 (obustronnie utwierdzony): $l := 6 \text{ m}$

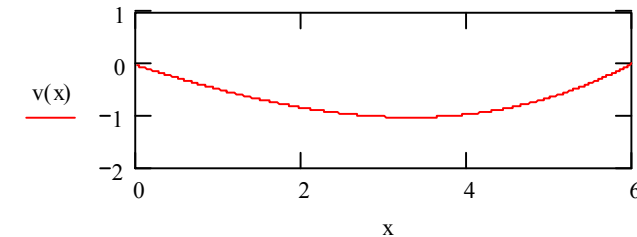
$$N_1(x) := 1 - \frac{x}{l} \quad N_2(x) := 1 - 3\left(\frac{x}{l}\right)^2 + 2\left(\frac{x}{l}\right)^3 \quad N_3(x) := x \left[1 - 2\frac{x}{l} + \left(\frac{x}{l}\right)^2 \right] \quad N_4(x) := \frac{x}{l} \quad N_5(x) := 3\cdot\left(\frac{x}{l}\right)^2 - 2\cdot\left(\frac{x}{l}\right)^3 \quad N_6(x) := x \left[\frac{-x}{l} + \left(\frac{x}{l}\right)^2 \right]$$

$$u(x) := q'_{20} \cdot N_1(x) + q'_{23} \cdot N_4(x)$$

$$v(x) := q'_{21} \cdot N_2(x) + q'_{22} \cdot N_3(x) + q'_{24} \cdot N_5(x) + q'_{25} \cdot N_6(x)$$

wartości przemieszczenia dla pierwszej częstotliwości dla pręta 2:

$$U := \begin{pmatrix} u\left(\frac{1}{4} \cdot l\right) \\ u\left(\frac{2}{4} \cdot l\right) \\ u\left(\frac{3}{4} \cdot l\right) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -0.1303 \\ -0.132 \\ -0.1337 \end{pmatrix} \quad V := \begin{pmatrix} v\left(\frac{1}{4} \cdot l\right) \\ v\left(\frac{2}{4} \cdot l\right) \\ v\left(\frac{3}{4} \cdot l\right) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -0.689 \\ -1.0242 \\ -0.8539 \end{pmatrix}$$



Pręt 4 (obustronnie utwierdzony):

l := 4 m

$$N_1(x) := 1 - \frac{x}{1} \quad N_2(x) := 1 - 3\left(\frac{x}{1}\right)^2 + 2\left(\frac{x}{1}\right)^3 \quad N_3(x) := x \left[1 - 2\frac{x}{1} + \left(\frac{x}{1}\right)^2 \right]$$

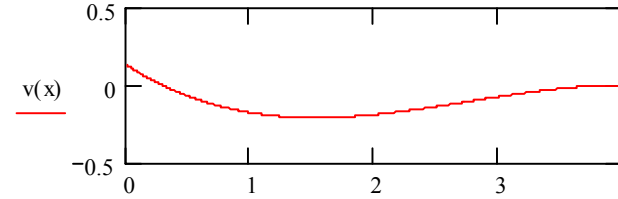
$$N_4(x) := \frac{x}{1} \quad N_5(x) := 3\cdot\left(\frac{x}{1}\right)^2 - 2\cdot\left(\frac{x}{1}\right)^3 \quad N_6(x) := x \left[\frac{-x}{1} + \left(\frac{x}{1}\right)^2 \right]$$

$$u(x) := q'_{4_0} \cdot N_1(x) + q'_{4_3} \cdot N_4(x)$$

$$v(x) := q'_{4_1} \cdot N_2(x) + q'_{4_2} \cdot N_3(x) + q'_{4_4} \cdot N_5(x) + q'_{4_5} \cdot N_6(x)$$

wartości przemieszczenia dla pierwszej częstoty dla pręta 4:

$$U := \begin{pmatrix} u(1) \\ u(2) \\ u(3) \end{pmatrix} \quad U = \begin{pmatrix} -0.0221 \\ -0.0147 \\ -0.0074 \end{pmatrix} \quad V := \begin{pmatrix} v(1) \\ v(2) \\ v(3) \end{pmatrix} \quad V = \begin{pmatrix} -0.177 \\ -0.1895 \\ -0.0751 \end{pmatrix}$$



Pręt 3 (przegub na prawym końcu):

l := 4 m

$$N_1(x) := 1 - \frac{x}{1} \quad N_2(x) := 1 - \frac{3}{2}\left(\frac{x}{1}\right)^2 + \frac{1}{2}\left(\frac{x}{1}\right)^3 \quad N_3(x) := x \left[1 - \frac{3}{2}\frac{x}{1} + \frac{1}{2}\left(\frac{x}{1}\right)^2 \right]$$

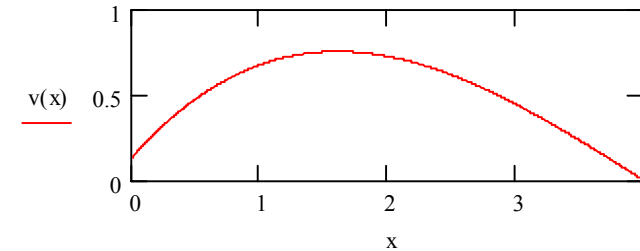
$$N_4(x) := \frac{x}{1} \quad N_5(x) := \frac{3}{2}\cdot\left(\frac{x}{1}\right)^2 - \frac{1}{2}\cdot\left(\frac{x}{1}\right)^3$$

$$u(x) := q'_{3_0} \cdot N_1(x) + q'_{3_3} \cdot N_4(x)$$

$$v(x) := q'_{3_1} \cdot N_2(x) + q'_{3_2} \cdot N_3(x) + q'_{3_4} \cdot N_5(x)$$

wartości przemieszczenia dla pierwszej częstoty dla pręta 3:

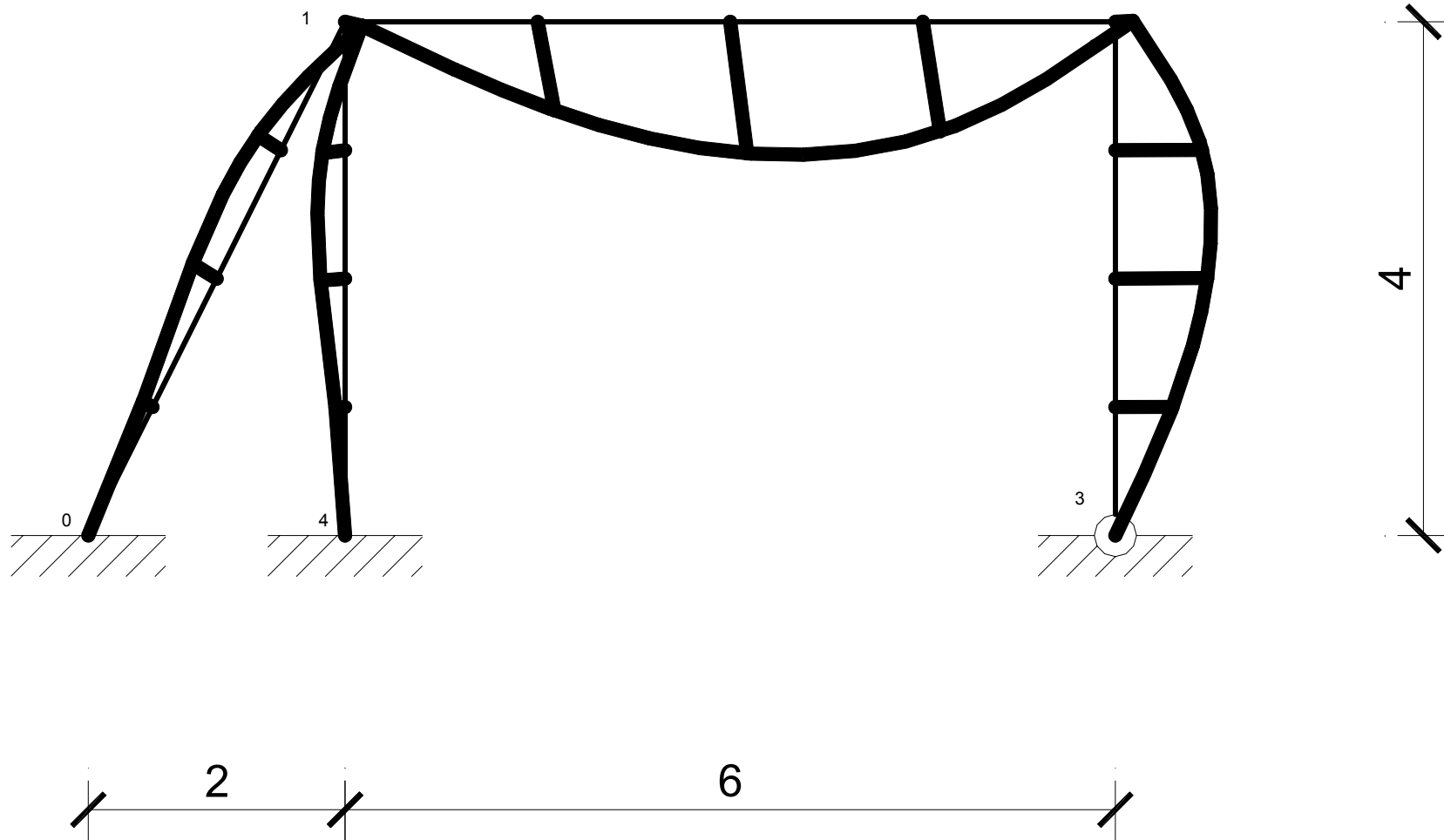
$$U := \begin{pmatrix} u(1) \\ u(2) \\ u(3) \end{pmatrix} \quad U = \begin{pmatrix} 0.0024 \\ 0.0016 \\ 0.0008 \end{pmatrix} \quad V := \begin{pmatrix} v(1) \\ v(2) \\ v(3) \end{pmatrix} \quad V = \begin{pmatrix} 0.6754 \\ 0.7235 \\ 0.4438 \end{pmatrix}$$



Postać utraty stateczności układu

Postać pokrywa się z drugą wyliczoną wcześniej postacią drgań własnych.

Wartości przemieszczeń na rysunku są przeciwne do wartości obliczonych ze względu na imperfekcje (kierunek obciążenia), które powodują, że mnożnik przemieszczeń będzie ujemny.



Część trzecia:

STATYKA UKŁADU Z DUŻYMI SIŁAMI NORMALNYMI:

Poszukuję wartości przemieszczeń i sił przekrojowych uwzględniając duże siły osiowe dla obciążenia pomnożonego przez 0,5λ:
Siły przekrojowe dla poszczególnych prętów (elementów) obrazują wektory reakcji R₁₋₄ (patrz CZĘŚĆ I):

$$R_1 = \begin{pmatrix} 0.51 \\ 0.26 \\ -0.09 \\ -0.51 \\ -0.26 \\ 1.28 \end{pmatrix} \quad R_2 = \begin{pmatrix} 0.8 \\ -5.92 \\ -2.71 \\ -0.8 \\ -6.08 \\ 3.2 \end{pmatrix} \quad R_3 = \begin{pmatrix} 66.081 \\ -0.799 \\ -3.195 \\ -66.081 \\ 0.799 \\ 0 \end{pmatrix} \quad R_4 = \begin{pmatrix} 105.58 \\ 0.33 \\ 1.43 \\ -105.58 \\ -0.33 \\ -0.1 \end{pmatrix}$$

Wszystkie mnożę przez 0,5 λ, aby otrzymać aktualne obciążenie. Umieszczam dane wyjściowe w tych samych wektorach:

$$\lambda_0 := 0.5 \cdot \lambda_3$$

$$\lambda_0 = 56.68$$

$$R_1 := R_1 \cdot \lambda_0 \quad R_1 = \begin{pmatrix} 29.18 \\ 15 \\ -5.32 \\ -29.18 \\ -15 \\ 72.41 \end{pmatrix} \quad R_2 := R_2 \cdot \lambda_0 \quad R_2 = \begin{pmatrix} 45.28 \\ -335.48 \\ -153.48 \\ -45.28 \\ -344.69 \\ 181.12 \end{pmatrix} \quad R_3 := R_3 \cdot \lambda_0 \quad R_3 = \begin{pmatrix} 3745.52594 \\ -45.28046 \\ -181.12183 \\ -3745.52594 \\ 45.28046 \\ 0 \end{pmatrix} \quad R_4 := R_4 \cdot \lambda_0 \quad R_4 = \begin{pmatrix} 5984.1449996 \\ 18.8105439 \\ 81.0722628 \\ -5984.1449996 \\ -18.8105439 \\ -5.8300874 \end{pmatrix}$$

Rozwiązuję zagadnienie statyki, przy czym zmieniam uprzednio macierz geometryczna, którą muszę uwzględnić:

W tym celu mnożę zasadnicze elementy tej macierzy przez 0,5 λ, ponieważ są one wprost proporcjonalnie zależne od siły normalnej. W tym miejscu można by było macierz K_G definiować na nowo (patrz CZĘŚĆ II), jednak efekt będzie ten sam.

$$a := 3..8 \quad b := 3..8$$

$$K_{G_{a,b}} := K_{G_{a,b}} \cdot \lambda_0$$

i tak:

	0	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14
0	1	0	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
2	0	0	1	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
3	0	0	0	-1801.51	-3.13	601.02	0	0	0	0	0	0	0	0	0
4	0	0	0	-3.13	-10.62	-3.22	0	9.06	-4.53	0	0	0	0	0	0
5	0	0	0	601.02	-3.22	-3245.17	0	4.53	9.06	0	0	0	0	0	0
6	0	0	0	0	0	0	-1123.66	0	749.11	0	0	0	0	0	0
7	0	0	0	0	9.06	4.53	0	-9.06	4.53	0	0	0	0	0	0
8	0	0	0	0	-4.53	9.06	749.11	4.53	-3032.65	0	0	0	0	0	0
9	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1	0	0	0	0	0
10	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1	0	0	0	0
11	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
12	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1	0	0
13	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1	0
14	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1

Macierz K_X to suma macierzy sztywności K i geometrycznej K_G :

$$K_X := K + K_G$$

UWAGA!

Podobną operację jak w przypadku macierzy sztywności K_G (mnożenie przez λ_0 - ponieważ jej wartość też jest liniowo zależna od obciążenia zewnętrznego) dokonuję z wektorem globalnym sił węzłowych układu, ale robię to już przy rozwiązywaniu układu równań..

Układ równań równowagi całego układu:

q := matrix(15, 1, f)

Given

$$K_X \cdot q = \lambda_0 \cdot P$$

$$q := \text{Find}(q) = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0.109784467 \\ 0.047632839 \\ 0.10773263 \\ 0.110647825 \\ 0.025896157 \\ -0.141180191 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Sprawdzenie równania:

	0
0	0
1	0
2	0
3	0.000000000000027
4	-0.000000000000909
5	-0.000000000000057
6	-0.000000000001675
7	0.000000000000455
8	0.000000000000057
9	0
10	0
11	0
12	0
13	0
14	0

$$K_X \cdot q - \lambda_0 \cdot P =$$

Należy jeszcze znaleźć odpowiadające tym przemieszczeniom siły przekrojowe:

Tworzę lokalne wektory przemieszczeń:

Transformuję do układu lokalnego

$$q_1 := \begin{pmatrix} q_0 \\ q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \\ q_5 \end{pmatrix} \quad q'_1 := (T_1^T)^{-1} \cdot q_1$$

Układ lokalny pokrywa się z globalnym:

$$q_2 := \begin{pmatrix} q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_6 \\ q_7 \\ q_8 \end{pmatrix} \quad q'_2 := q_2$$

Transformuję do układu lokalnego

$$q_3 := \begin{pmatrix} q_6 \\ q_7 \\ q_8 \\ q_9 \\ q_{10} \\ q_{11} \end{pmatrix} \quad q'_3 := (T_3^T)^{-1} \cdot q_3$$

Transformuję do układu lokalnego

$$q_4 := \begin{pmatrix} q_3 \\ q_4 \\ q_5 \\ q_{12} \\ q_{13} \\ q_{14} \end{pmatrix} \quad q'_4 := (T_4^T)^{-1} \cdot q_4$$

Obliczam wektory reakcji w lokalnych układach współrzędnych. Korzystam z definicji macierzy z CZĘŚCI I, dlatego poszczególne wektory lokalne mnożę przez λ_0 .

Pręt 1:

$$R_1 := [K1' + (\lambda_0 \cdot K1'_G)] \cdot q'_1 + \lambda_0 \cdot R0'_1$$

Pręt 2:

$$R_2 := [K2' + (\lambda_0 \cdot K2'_G)] \cdot q'_2 + \lambda_0 \cdot R0'_2$$

Pręt 3:

$$R_3 := [K3' + (\lambda_0 \cdot K3'_G)] \cdot q'_3 + \lambda_0 \cdot R0'_3$$

Pręt 4:

$$R_4 := [K4' + (\lambda_0 \cdot K4'_G)] \cdot q'_4 + \lambda_0 \cdot R0'_4$$

$$R_1 = \begin{pmatrix} -830.402 \\ 49.036 \\ 37.47 \\ 830.402 \\ -49.036 \\ 178.34 \end{pmatrix}$$

$$R_2 = \begin{pmatrix} -135.99 \\ -378.18 \\ -98.06 \\ 135.99 \\ -301.99 \\ -129.51 \end{pmatrix}$$

$$R_3 = \begin{pmatrix} 3702.827 \\ 135.986 \\ 129.51 \\ -3702.827 \\ -135.986 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$R_4 = \begin{pmatrix} 6810.901 \\ 191.522 \\ -80.277 \\ -6810.901 \\ -191.522 \\ 189.397 \end{pmatrix}$$

Ponieważ zakończyć mam na pierwszej iteracji nie przeprowadzam dalej już poszukiwania dokładniejszej wartości sił wewnętrznych.

Sprawdzenie statyczne:

Odcinam węzły 1 i 2 i sprawdzam sumę po kierunku pionowym (Y):

$$a := (-R_1)_0 \cdot \frac{4}{\sqrt{20}} + R_1 \cdot \frac{2}{\sqrt{20}} - (R_3)_0 - R_4 + 100 \cdot \lambda_0 + 60 \cdot \lambda_0 + (2 \cdot 6) \cdot \lambda_0$$

$$a = 0.0000000000000796$$

Zestawienie sił normalnych:

	Jednostka	Pręt 1. (01)	Pręt 2. (12)	Pręt 3. (23)	Pręt 4. (14)
Statyka	[kN]	- 0,51	- 0,8	- 66,081	- 105,58
Półowa obciążenia krytycznego bez uwzględnienia wpływu sił normalnych	[kN]	- 29,18	- 45,28	- 3745,526	- 5984,145
Półowa obciążenia krytycznego z uwzględnieniem wpływu sił normalnych	[kN]	830,402	- 135,99	- 3702, 827	- 6810,901