

Stateczność pręta swobodnie podpartego, podzielonego na 3 elementy

ORIGIN := 1

$E := 10 \cdot \text{GPa}$ - Moduł Younga

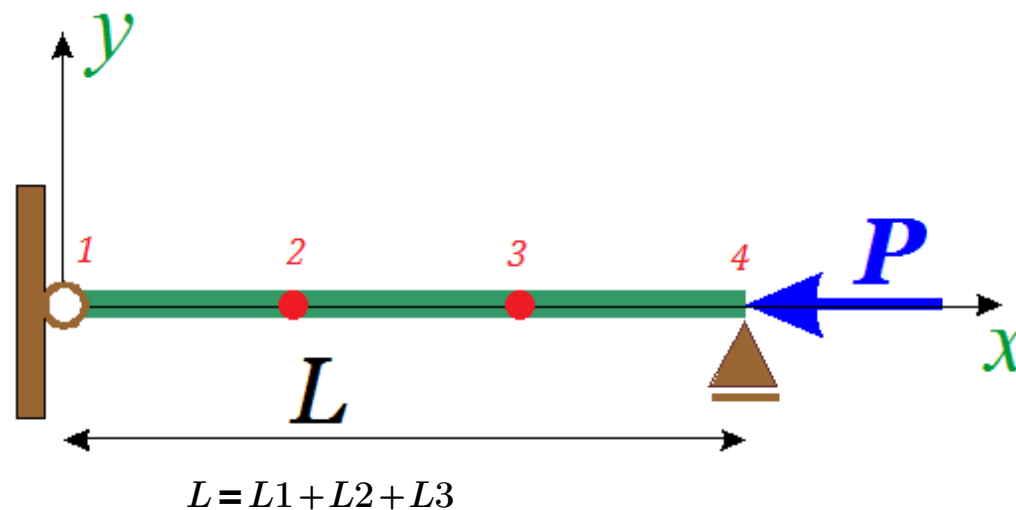
Wymiary przekrojów i długości elementów

$$a_1 := 12 \cdot \text{cm} \quad b_1 := 10 \cdot \text{cm} \quad L1 := 2 \cdot \text{m}$$

$$a_2 := 12 \cdot \text{cm} \quad b_2 := 10 \cdot \text{cm} \quad L2 := 2 \cdot \text{m}$$

$$a_3 := 12 \cdot \text{cm} \quad b_3 := 10 \cdot \text{cm} \quad L3 := 2 \cdot \text{m}$$

$$a = \begin{bmatrix} 12.000 \\ 12.000 \\ 12.000 \end{bmatrix} \text{cm} \quad b = \begin{bmatrix} 10.000 \\ 10.000 \\ 10.000 \end{bmatrix} \text{cm}$$



Parametry pomocnicze:

$L_{ss} := 3$ - Liczba stopni swobody węzła

$L_e := 3$ - Liczba elementów

$L_w := 4$ - Liczba węzłów

$L_r := L_{ss} \cdot L_w$ - Liczba równań

$Ko_{L_r, L_r} := 0 \frac{kN}{m}$ Deklaracja globalnej macierzy sztywności i wypełnienie jej zerami

$l := 1 \cdot m$ - pomocnicza stała długość

Ponieważ MathCad nie pozwala przechowywać w jednej macierzy składowych wyrażonych w różnych jednostkach to mamy do wyboru 2 możliwości:

- nie zapisywać jednostek w których wyrażone są te składowe
- przekształcić tak te składowe, aby były jednolite (wyrażone w jednakowych jednostkach miary)

*Wybieram 2 sposób i przekształcam niewiadome występujące w macierzach następująco
(1 - oznacza tu dowolną stałą o wymiarze długości) :*

$$u_{zi} = l \cdot \varphi_i \quad u_{zj} = l \cdot \varphi_j \quad M_i = l \cdot T_i \quad M_j = l \cdot T_j \quad \lambda^2 = \frac{L^2 \cdot A}{J} \quad \eta = \frac{L}{l}$$

Wszystkie poszukiwane przemieszczenia są więc przesunięciami, a węzłowe wielkości statyczne - siłami. Macierz sztywności zmieni się więc do postaci, którą MathCad akceptuje:

$$\begin{pmatrix} F_{xi} \\ F_{yi} \\ T_i \\ F_{xj} \\ F_{yj} \\ T_j \end{pmatrix} = \left[\frac{E \cdot J}{L^3} \begin{pmatrix} \lambda^2 & 0 & 0 & -\lambda^2 & 0 & 0 \\ 0 & 12 & 6\eta & 0 & -12 & 6\eta \\ 0 & 6\eta & 4\eta^2 & 0 & -6\eta & 2\eta^2 \\ -\lambda^2 & 0 & 0 & \lambda^2 & 0 & 0 \\ 0 & -12 & -6\eta & 0 & 12 & -6\eta \\ 0 & 6\eta & 2\eta^2 & 0 & -6\eta & 4\eta^2 \end{pmatrix} + \frac{S}{L} \cdot \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1.2 & 0.1\eta & 0 & -1.2 & 0.1\eta \\ 0 & 0.1\eta & \frac{2}{15}\eta^2 & 0 & -0.1\eta & \frac{-1}{30}\eta^2 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1.2 & -0.1\eta & 0 & 1.2 & -0.1\eta \\ 0 & 0.1\eta & \frac{-1}{30}\eta^2 & 0 & -0.1\eta & \frac{2}{15}\eta^2 \end{pmatrix} \right] \begin{pmatrix} u_{xi} \\ u_{yi} \\ u_{zi} \\ u_{xj} \\ u_{yj} \\ u_{zj} \end{pmatrix}$$

$\frac{\sigma^2}{30}$	$\frac{36}{l}$	3	$-\frac{36}{l}$	3
	3	$4l$	-3	$-l$
	$-\frac{36}{l}$	-3	$\frac{36}{l}$	-3
	3	$-l$	-3	$4l$

$\frac{\sigma^4}{12600}$	$\frac{18}{l}$	9	$-\frac{18}{l}$	9
	9	$22l$	-9	$13l$
	$-\frac{18}{l}$	-9	$\frac{18}{l}$	-9
	9	$13l$	-9	$22l$

Funkcja LBM - Lokuj Blok Macierzy, używana przy agregacji macierzy sztywności i wektora obciążeń termicznych

$$LBM(A, B, w, k) := \left\| \left\| \left\| \begin{array}{l} \text{for } i \in 0 \dots \text{rows}(B) - 1 \\ \quad \left\| \left\| \begin{array}{l} \text{for } j \in 0 \dots \text{cols}(B) - 1 \\ \quad A_{w+i, k+j} \leftarrow B_{1+i, 1+j} \end{array} \right\| \end{array} \right\| \right\| A \right\| \right\|$$

Współrzędne węzłów

$$X := \begin{bmatrix} 0 \\ L1 \\ L1+L2 \\ L1+L2+L3 \end{bmatrix}$$

*Numery węzłów początkowych
(Wp) i końcowych (Wk) elementów*

$$Y := \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \text{ m}$$

$$Wp := \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \\ 3 \end{bmatrix}$$

$$Wk := \begin{bmatrix} 2 \\ 3 \\ 4 \end{bmatrix}$$

Siły wewnętrzne w elementach

$$S := \begin{bmatrix} -1 \\ -1 \\ -1 \end{bmatrix} \cdot \text{kN}$$

$e := 1 \dots Le$

Pętla po wszystkich elementach ramy

$$A_e := b_e \cdot a_e$$

- Pole powierzchni przekroju elementów

$$A = \begin{bmatrix} 120.000 \\ 120.000 \\ 120.000 \end{bmatrix} \text{ cm}^2$$

$$J_e := \frac{a_e \cdot (b_e)^3}{12}$$

- Moment bezwładności przekroju elementów

$$J_1 = 1000.000 \text{ cm}^4$$

Wielkości pomocnicze do wyliczania składowych macierzy sztywności elementów ramy

$$Lx_e := X_{(Wk_e)} - X_{(Wp_e)} \quad Ly_e := Y_{(Wk_e)} - Y_{(Wp_e)} \quad L_e := \sqrt{(Lx_e)^2 + (Ly_e)^2}$$

$$Lx = \begin{bmatrix} 2.000 \\ 2.000 \\ 2.000 \end{bmatrix} \text{ m} \quad Ly = \begin{bmatrix} 0.000 \\ 0.000 \\ 0.000 \end{bmatrix} \text{ m} \quad L = \begin{bmatrix} 2.000 \\ 2.000 \\ 2.000 \end{bmatrix} \text{ m} \quad \frac{E \cdot J_1}{(L_1)^2} = 25 \text{ kN}$$

$$\eta_e := \frac{L_e}{l} \quad \lambda2_e := \frac{(L_e)^2 \cdot A_e}{J_e} \quad \mu_e := \frac{E \cdot J_e}{(L_e)^3} \quad \kappa_e := \frac{S_e}{L_e}$$

$$\eta = \begin{bmatrix} 2.000 \\ 2.000 \\ 2.000 \end{bmatrix} \quad \lambda2 = \begin{bmatrix} 4800.000 \\ 4800.000 \\ 4800.000 \end{bmatrix} \quad \mu = \begin{bmatrix} 12500.000 \\ 12500.000 \\ 12500.000 \end{bmatrix} \frac{N}{m} \quad \kappa = \begin{bmatrix} -500.000 \\ -500.000 \\ -500.000 \end{bmatrix} \frac{N}{m}$$

Bloki macierzy sztywności elementu ramowego w lokalnym układzie współrzędnych

$$K11_e := \mu_e \cdot \begin{bmatrix} \lambda2_e & 0 & 0 \\ 0 & 12 & 6 \cdot \eta_e \\ 0 & 6 \cdot \eta_e & 4 \cdot (\eta_e)^2 \end{bmatrix} \quad K12_e := \mu_e \cdot \begin{bmatrix} -\lambda2_e & 0 & 0 \\ 0 & -12 & 6 \cdot \eta_e \\ 0 & -6 \cdot \eta_e & 2 \cdot (\eta_e)^2 \end{bmatrix} \quad K22_e := \mu_e \cdot \begin{bmatrix} \lambda2_e & 0 & 0 \\ 0 & 12 & -6 \cdot \eta_e \\ 0 & -6 \cdot \eta_e & 4 \cdot (\eta_e)^2 \end{bmatrix}$$

Macierz sztywności elementu zapisana z użyciem bloków

$$K = \begin{bmatrix} K_{11} & K_{12} \\ K_{21} & K_{22} \end{bmatrix} \quad K_{21} = K_{12}^T$$

Bloki macierzy geometrycznych elementu ramowego w lokalnym układzie współrzędnych

$$G_{11}_e := \kappa_e \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1.2 & 0.1 \cdot \eta_e \\ 0 & 0.1 \cdot \eta_e & \frac{2}{15} \cdot (\eta_e)^2 \end{bmatrix} \quad G_{12}_e := \kappa_e \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1.2 & 0.1 \cdot \eta_e \\ 0 & -0.1 \cdot \eta_e & \frac{-1}{30} \cdot (\eta_e)^2 \end{bmatrix} \quad G_{22}_e := \kappa_e \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1.2 & -0.1 \cdot \eta_e \\ 0 & -0.1 \cdot \eta_e & \frac{2}{15} \cdot (\eta_e)^2 \end{bmatrix}$$

Macierz geometryczna elementu zapisana z użyciem bloków

$$G = \begin{bmatrix} G_{11} & G_{12} \\ G_{21} & G_{22} \end{bmatrix} \quad G_{21} = G_{12}^T$$

Macierze obrotu do globalnego układu współrzędnych

$$c_e := \frac{Lx_e}{L_e} \quad s_e := \frac{Ly_e}{L_e}$$

$$R_e := \begin{bmatrix} c_e & -s_e & 0 \\ s_e & c_e & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$R_1 = \begin{bmatrix} 1 & & \\ & \ddots & \\ & & \ddots \end{bmatrix}$$

$$R_2 = \begin{bmatrix} 1 & & \\ & \ddots & \\ & & \ddots \end{bmatrix}$$

*Transformacja macierzy sztywności i macierzy geometrycznych elementu 1 do globalnego układu współrzędnych.
Uwaga! macierzy elementu 2 można nie transformować bo kąt obrotu jest równy 0*

$$K11_e := R_e \cdot K11_e \cdot R_e^T$$

$$K12_e := R_e \cdot K12_e \cdot R_e^T$$

$$K22_e := R_e \cdot K22_e \cdot R_e^T$$

$$G11_e := R_e \cdot G11_e \cdot R_e^T$$

$$G12_e := R_e \cdot G12_e \cdot R_e^T$$

$$G22_e := R_e \cdot G22_e \cdot R_e^T$$

Agregacja, czyli dodawanie bloków macierzy sztywności elementów do macierzy globalnej

$$n_e := Lss \cdot Wp_e - 2 \quad k_e := Lss \cdot Wk_e - 2 \quad \text{<--- numery stopni swobody węzłów początkowych (ne) i końcowych (ke)}$$

$$G11_3 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & -0.6 & -0.1 \\ 0 & -0.1 & -0.267 \end{bmatrix} \frac{kN}{m} \quad G12_3 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0.6 & -0.1 \\ 0 & 0.1 & 0.067 \end{bmatrix} \frac{kN}{m} \quad G22_3 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & -0.6 & 0.1 \\ 0 & 0.1 & -0.267 \end{bmatrix} \frac{kN}{m}$$

$$n = \begin{bmatrix} 1 \\ 4 \\ 7 \end{bmatrix} \quad k = \begin{bmatrix} 4 \\ 7 \\ 10 \end{bmatrix}$$

$$K := \sum_e \left(\left(LBM(Ko, K11_e, n_e, n_e) + LBM(Ko, K22_e, k_e, k_e) \right) + LBM(Ko, K12_e, n_e, k_e) + LBM(Ko, K12_e^T, k_e, n_e) \right)$$

$$G := \sum_e \left(\left(LBM(Ko, G11_e, n_e, n_e) + LBM(Ko, G22_e, k_e, k_e) \right) + LBM(Ko, G12_e, n_e, k_e) + LBM(Ko, G12_e^T, k_e, n_e) \right)$$

Globalna macierz sztywności **K** i macierz geometryczna **G** bez uwzględnienia warunków brzegowych jest osobliwa tzn. $|\mathbf{K}|=0$, $|\mathbf{G}|=0$

$$\left\| K \cdot \frac{1 \cdot m}{kN} \right\| = 0.000$$

Aby obliczyć wyznacznik macierzy, której elementy nie są liczbami bezwymiarowymi musimy macierz pomnożyć przez odwrotność jednostek aby doprowadzić elementy do postaci bezwymiarowej - to jest wymóg MatCada.

$$\left\| G \cdot \frac{1 \cdot m}{kN} \right\| = 0.000$$

Zamiast zera wyznacznik może być "bardzo małą" liczbą ze względu na niedostateczną dokładność wyrazów macierzy sztywności.

Kopiowanie Macierzy **K** przed modyfikacją uwzględniającą warunki brzegowe

$$K_o := K \qquad G_o := G$$

Uwzględnienie warunków brzegowych

$Lwb := 3$ - liczba warunków brzegowych

$$s := \begin{bmatrix} 1 \\ 2 \\ 11 \end{bmatrix} \quad - \text{ globalne numery przemieszczeń węzłów blokowanych na podporach}$$

$$i := 1 \dots Lr \qquad j := 1 \dots Lwb$$

$$Ko_{s_j, i} := 0$$

$$Go_{s_j, i} := 0$$

zerowanie wierszy

$$Ko_{i, s_j} := 0$$

$$Go_{i, s_j} := 0$$

zerowanie kolumn

$$Ko_{s_j, s_j} := 1 \cdot \frac{kN}{m}$$

*wstawianie jedności na przekątną
macierzy sztywności*

$$\left\| Ko \cdot 1 \cdot \frac{m}{kN} \right\| = 3.281 \cdot 10^{27}$$

*- wyznacznik macierzy **Ko** jest zawsze większy od zera, $|\mathbf{Ko}| > 0$*

$$\left\| Go \cdot 1 \cdot \frac{m}{kN} \right\| = 0.000$$

*- wyznacznik macierzy **Go** może być równy zero*

$$|Ko + \sigma \cdot Go| = 0$$

- warunek niejednoznaczności przemieszczeń, czyli możliwość utraty stateczności

$$KG(x) := (Ko + x \cdot Go) \cdot \frac{m}{kN}$$

$$N := 40$$

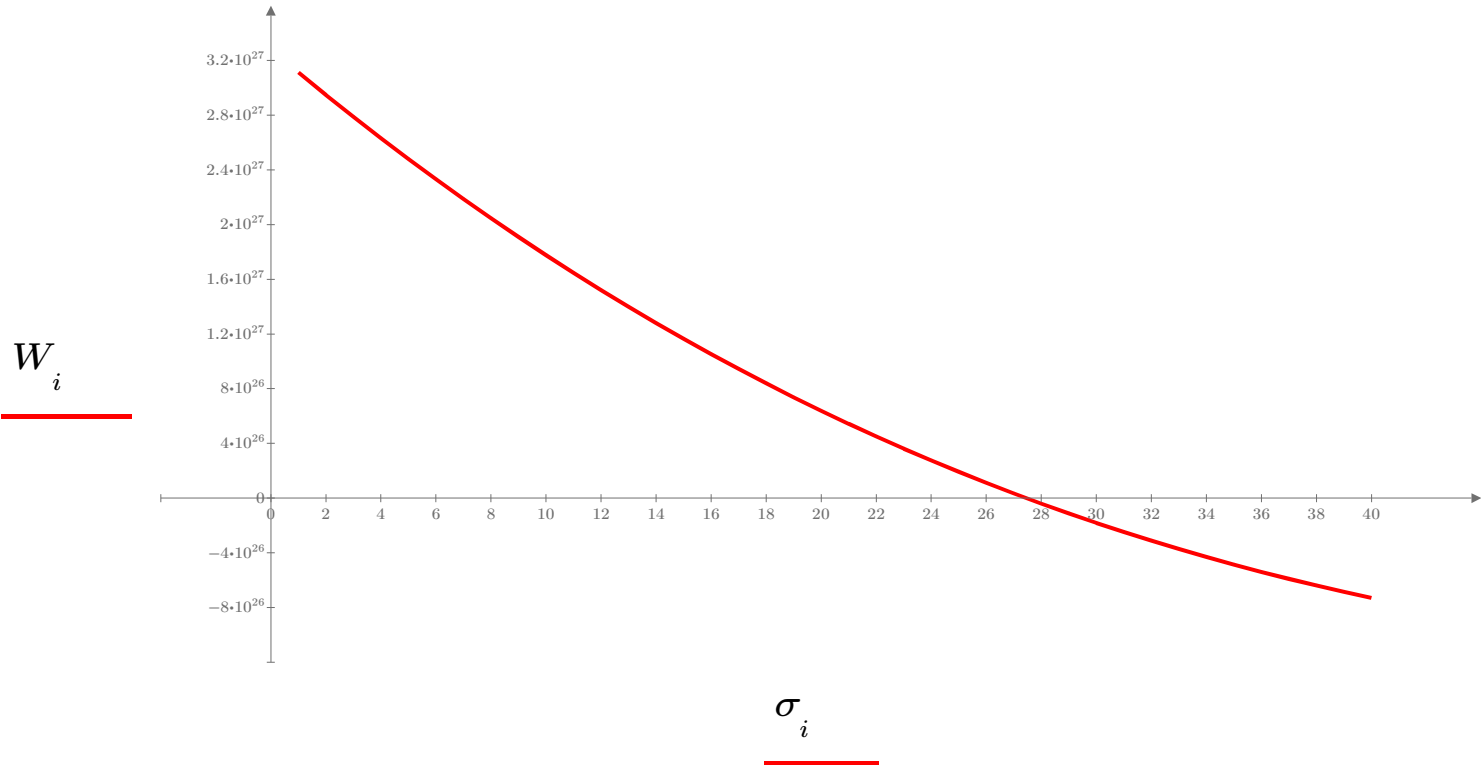
$$i := 1 \dots N \qquad \sigma_i := i \cdot 1$$

$$W_i := \left\| KG(\sigma_i) \right\|$$

Oszacowanie wartości siły krytycznej
za pomocą wzoru Eulera

$$Pe := \frac{\pi^2 \cdot E \cdot J_1}{\left(3 \cdot L_1\right)^2} \qquad Pe = 27.416 \text{ kN}$$

Wykres zmienności wyznacznika macierzy



$N1 := 274589$

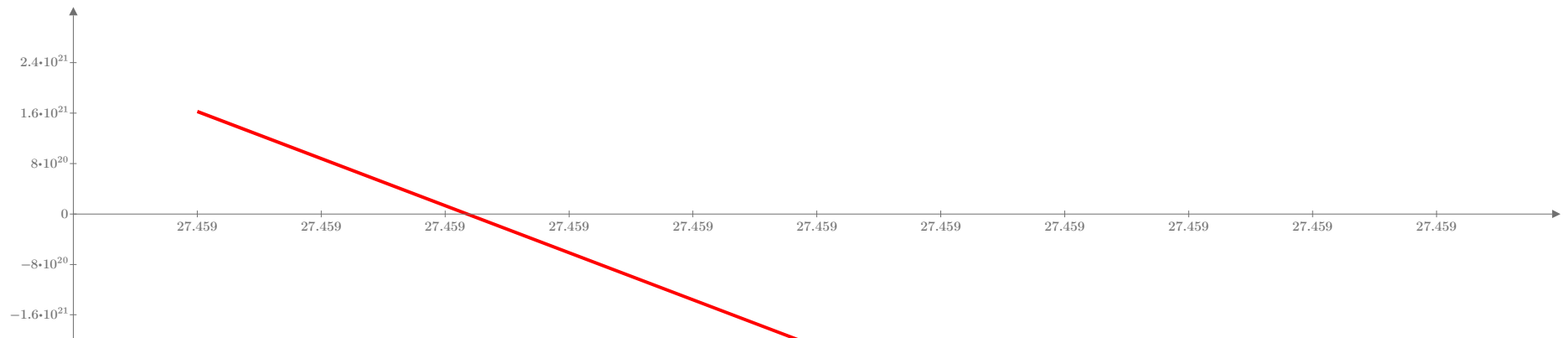
$N2 := 274590$

$i := N1 .. N2$

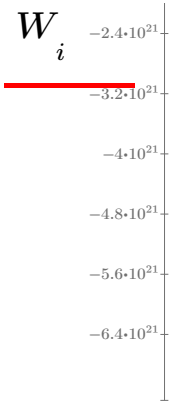
$\sigma_i := i \cdot 0.0001$

$W_i := \|KG(\sigma_i)\|$

Sila krytyczna ma przyblizona wartość $P_{kr} = 27.459 \text{ kN}$, wartość teoretyczna (eulerowska) wynosi $P_e = 27.416 \text{ kN}$. Różnica wynika z przybliżenia linii ugięcia wielomianami 3 stopnia. Podział pręta na 3 elementy daje sztywniejszą belkę i stąd większa siła krytyczna. Zwiększanie liczby elementów w pręcie obniży siłę krytyczną do wartości bliższej P_e



W
 i



σ
 i

