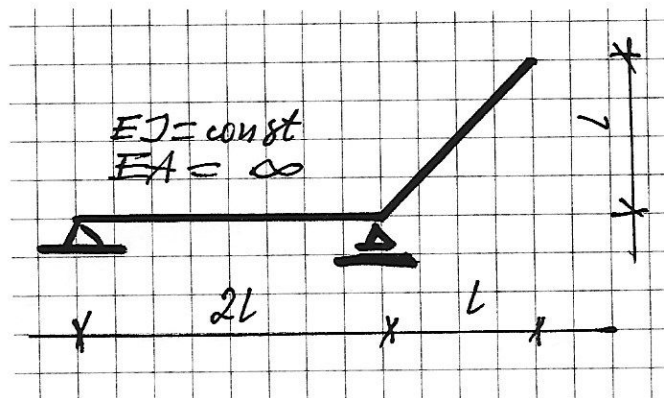


Egzamin pisemny z Mechaniki Konstrukcji II, 10 IX 2018 r.

| | | | | |
|-----------------|-------------------------|-----------------|------------------|--------------|
| NAZWISKO imię | | | | |
| Grupa | Data zaliczenia ćwiczeń | | Numer albumu | |
| Ocena zadania 1 | Ocena zadania 2 | Ocena zadania 3 | Ocena z egzaminu | Ocena łączna |
| | | | | Data |

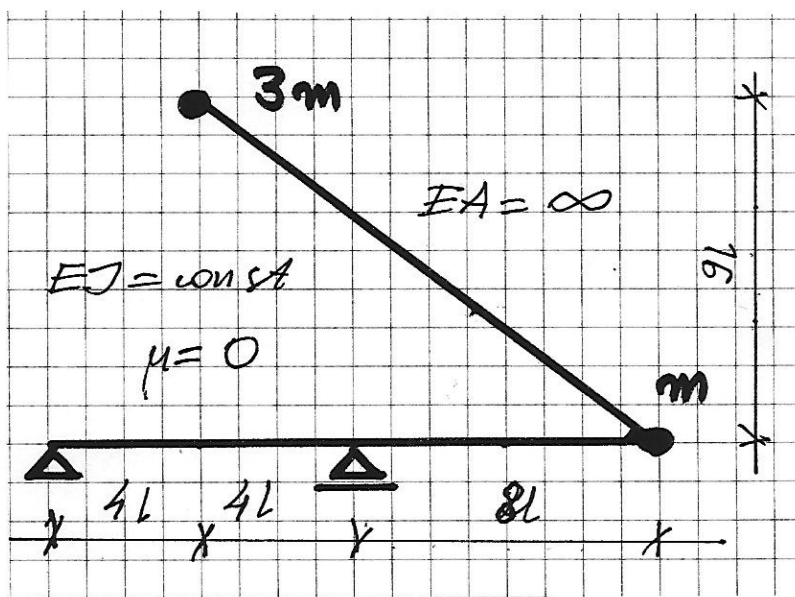
Zadanie 1

Znaleźć pierwszą częstość drgań własnych danej ramy wykonanej z kształtownika I 180 o charakterystykach: $A=27,9 \text{ cm}^2$, $J=1450 \text{ cm}^4$; gęstość masy wynosi $7,88 \text{ g/cm}^3$. Przyjąć $E=205 \text{ GPa}$ oraz $l=1.2 \text{ m}$.
(Find the first eigenfrequency of the given frame made from the profile I 180 of the characteristics $A=27,9 \text{ cm}^2$, $J=1450 \text{ cm}^4$; the mass density being $7,88 \text{ g/cm}^3$. Assume $E=205 \text{ GPa}$ and $l=1.2 \text{ m}$)



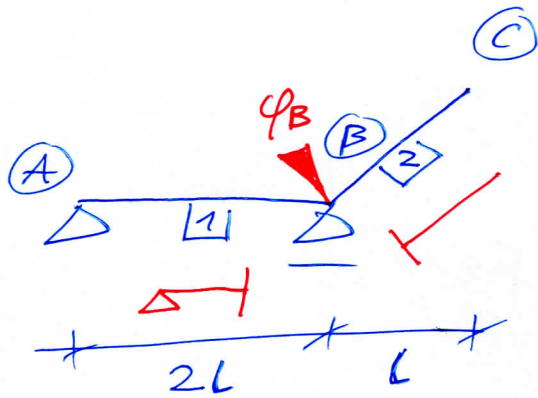
Zadanie 2

Znaleźć równania określające częstości drgań własnych danej ramy płaskiej o punktowym rozkładzie masy.
(Find the equations which determine the eigenfrequencies of the given weightless frame with two point masses)



Zadanie 3

Wyprowadzić wzór Eulera na siłę krytyczną pryzmatycznego ($EJ=const$) wspornika.
(Derive the Euler formula for the critical force compressing a prismatic ($EJ=const$) cantilever).



$$q = [q_B]$$

$$\lambda^{(1)} = L^{(1)} \sqrt{\frac{\mu \omega^2}{EJ}} = 2\lambda$$

$$\lambda^{(2)} = \sqrt{2}\lambda$$

$$\lambda = L \sqrt{\frac{\mu \omega^2}{EJ}}$$

RRMP:

$$1) \Phi_B^{(1)} + \Phi_B^{(2)} = 0$$

Wzory transfer.:

$$\Phi_B^{(1)} = \frac{EJ}{(2L)} [\alpha'(2\lambda) \cdot q_B]$$

$$\Phi_B^{(2)} = \frac{EJ}{(\sqrt{2}L)} [\alpha''(\sqrt{2}\lambda) \cdot q_B]$$

KRMP:

$$\frac{EJ}{L} \left[\frac{1}{2} \alpha'(2\lambda) + \frac{1}{\sqrt{2}} \alpha''(\sqrt{2}\lambda) \right] \cdot q_B = 0$$

Niewierne drganie $\equiv q_B \neq 0$, a więc

$$\frac{1}{2} \alpha'(2\lambda) + \frac{1}{\sqrt{2}} \alpha''(\sqrt{2}\lambda) = 0$$

!!
A(λ)

Przyjmijmy $\lambda = 1.0$

$$\lambda = L \sqrt{\frac{\mu \omega^2}{EJ}} \Rightarrow \omega = \frac{\lambda^2}{L^2} \sqrt{\frac{EJ}{\mu}}, \text{ gdzie } \mu = A \rho$$

wygi:

$$\omega = \frac{1.0^2}{(1.2\text{m})^2} \sqrt{\frac{(205 \cdot 10^9 \text{ N/m}^2)(1450 \cdot 10^{-8} \text{ m}^4)}{(24.9 \cdot 10^{-4} \text{ m}^2)(7.88 \cdot 10^{-3} \text{ kg}/(10^{-6} \text{ m}^3))}} =$$

$$= 255 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$$

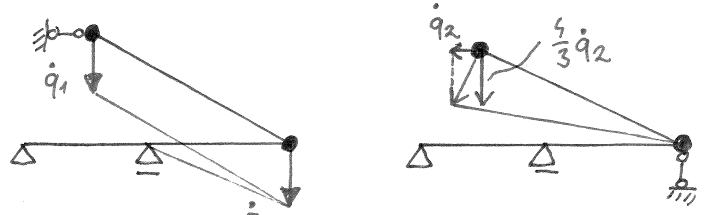
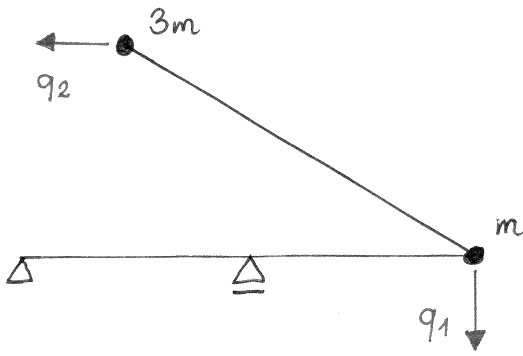
| λ | $A(\lambda)$ |
|-----------|------------------|
| 0.1 | ≈ 1.499 |
| 0.2 | ≈ 1.433 |
| \vdots | |
| 1.0 | ≈ 0.036 |
| 1.1 | ≈ -0.740 |

przełożył

Karol Bobrowski

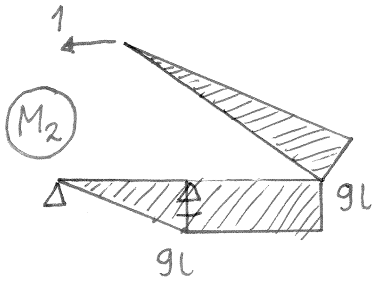
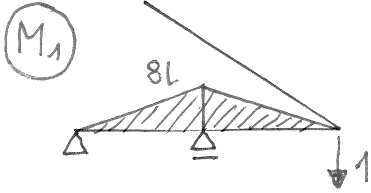
ZADANIE 2 / PROBLEM 2

PLANY PRĘDKOŚCI / VELOCITY PLANS



$$E_K = \frac{1}{2} m \dot{q}_1^2 + \frac{1}{2} 3m \left[\left(\dot{q}_1 + \frac{4}{3} \dot{q}_2 \right)^2 + \dot{q}_2^2 \right] = \dots$$

$$M = \begin{bmatrix} 4 & 4 \\ 4 & \frac{25}{3} \end{bmatrix} m \approx \begin{bmatrix} 4 & 4 \\ 4 & 8,33 \end{bmatrix} m$$



$$d_{11} = \frac{1}{EJ} \left[2 \cdot \frac{1}{2} \cdot 8L \cdot 8L \cdot \frac{2}{3} \cdot 8L \right] = 341,33 \frac{L^3}{EJ}$$

$$d_{12} = \frac{1}{EJ} \left[\frac{1}{2} \cdot 8L \cdot 8L \cdot \left(-\frac{2}{3} \cdot 9L \right) + \frac{1}{2} \cdot 8L \cdot 8L \cdot (-9L) \right] = -480 \frac{L^3}{EJ}$$

$$d_{22} = \frac{1}{EJ} \left[\frac{1}{2} \cdot 8L \cdot 9L \cdot \frac{2}{3} \cdot 9L + 8L \cdot 9L \cdot 9L + \frac{1}{2} \cdot 15L \cdot 9L \cdot \frac{2}{3} \cdot 9L \right] = 1269 \frac{L^3}{EJ}$$

$$D = \begin{bmatrix} 341,33 & -480 \\ -480 & 1269 \end{bmatrix} \frac{L^3}{EJ}$$

$$(\mathbb{I} - \omega^2 DM) q = 0;$$

SZUKAMY TAKICH ω , ŻE
WE'RE LOOKING FOR SUCH ω , THAT

$$\det(\mathbb{I} - \omega^2 DM) = 0$$

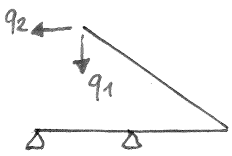
$$\det \left(\begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} - \frac{\omega^2 ml^3}{EJ} \begin{bmatrix} 341,33 & -480 \\ -480 & 1269 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 4 & 4 \\ 4 & 8,33 \end{bmatrix} \right) = \det \begin{bmatrix} 1 + 554,67 \chi & 2634,67 \chi \\ -3156 \chi & 1 - 8655 \chi \end{bmatrix} = 0$$

$$(1 + 554,67 \chi)(1 - 8655 \chi) - 2634,67 \chi \cdot (-3156 \chi) = 0$$

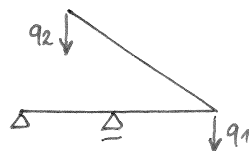
$$\chi_1 = 0,000131 \Rightarrow \omega_1 = 0,0114 \sqrt{\frac{EJ}{ml^3}}$$

$$\chi_2 = 0,002174 \Rightarrow \omega_2 = 0,0466 \sqrt{\frac{EJ}{ml^3}}$$

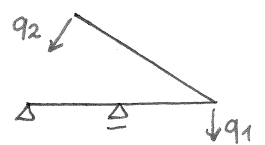
ROZWIĄZANIA ALTERNATYWNE / ALTERNATIVE SOLUTIONS



$$M = \begin{bmatrix} 4 & -\frac{4}{3} \\ -\frac{4}{3} & \frac{43}{9} \end{bmatrix} m \quad D = \begin{bmatrix} 1317,33 & 1212 \\ 1212 & 1269 \end{bmatrix} \frac{L^3}{EJ}$$

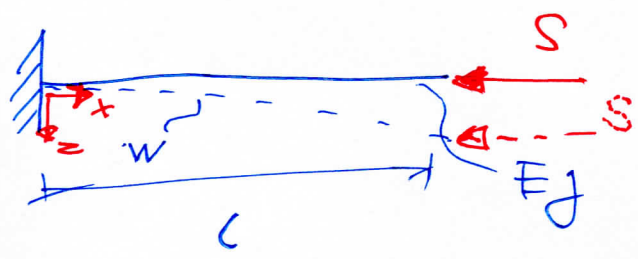


$$M = \begin{bmatrix} \frac{43}{16} & -\frac{27}{16} \\ -\frac{27}{16} & \frac{75}{16} \end{bmatrix} m \quad D = \begin{bmatrix} 341,33 & -298,67 \\ -298,67 & 1317,33 \end{bmatrix} \frac{L^3}{EJ}$$



$$M = \begin{bmatrix} \frac{52}{25} & 0 \\ 0 & 3 \end{bmatrix} m \quad D = \begin{bmatrix} 341,33 & -526,93 \\ -526,93 & 2463,45 \end{bmatrix} \frac{L^3}{EJ}$$

założenie: $S > 0$



Przebieg równania różniczkowe:

$$EJ \cdot \frac{1}{L^4} \frac{d^4 w}{d\xi^4}(\xi) + S \cdot \frac{1}{L^2} \frac{d^2 w}{d\xi^2}(\xi) = 0, \quad \xi = \frac{x}{L}$$

$$\frac{d^4 w}{d\xi^4}(\xi) + \beta^2 \frac{d^2 w}{d\xi^2}(\xi) = 0, \quad \beta = L \sqrt{\frac{S}{EJ}} \quad \beta > 0$$

Rozwiązanie:

$$w(\xi) = C_0 + \beta C_1 \xi + C_2 \cdot \cos(\beta \xi) + C_3 \sin(\beta \xi)$$

$$\varphi(\xi) = \frac{1}{L} \frac{dw}{d\xi}(\xi) = \frac{1}{L} [\beta C_1 - \beta C_2 \sin(\beta \xi) + \beta C_3 \cos(\beta \xi)]$$

$$M(\xi) = -\frac{EJ}{L^2} \frac{d^2 w}{d\xi^2}(\xi) = -\frac{EJ}{L^2} [-\beta^2 C_2 \cos(\beta \xi) - \beta^2 C_3 \sin(\beta \xi)]$$

$$T(\xi) = \frac{1}{L} \frac{dM}{d\xi}(\xi) - S \cdot \frac{1}{L} \frac{dw}{d\xi}(\xi) = -\beta^3 \frac{EJ}{L^2} C_1$$

warunki brzegowe:

$$\left. \begin{aligned} w(0) = 0 &\Rightarrow C_0 + C_2 = 0 \\ \varphi(0) = 0 &\Rightarrow \beta C_1 + \beta C_3 = 0 \\ M(L) = 0 &\Rightarrow \beta^2 \cos(\beta) \cdot C_2 + \beta^2 \sin(\beta) \cdot C_3 = 0 \\ T(L) = 0 &\Rightarrow -\beta^3 C_1 = 0 \end{aligned} \right\} A(\beta) \begin{bmatrix} C_0 \\ C_1 \\ C_2 \\ C_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

β odpowiada sile kątowej wtedy i tylko wtedy gdy $\det A(\beta) = 0$ (z czego)

$$\begin{bmatrix} C_0 \\ C_1 \\ C_2 \\ C_3 \end{bmatrix} \neq \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

ale można prościej (pamiętając, że $\beta > 0$):

$$C_0 = -C_2, C_1 = 0 \Rightarrow C_3 = 0 \Rightarrow \cos(\beta) \cdot C_2 = 0$$

$$\text{nie może być } C_2 = 0 \Rightarrow \cos(\beta) = 0 \Rightarrow \beta = \frac{\pi}{2} + n \cdot \pi, n = 0, 1, 2, \dots$$

Przebieg siła kątowa ($\beta_{kr} = \frac{\pi}{2}$):

przygotował: Karol Piotrowski

$$S_{kr} = \frac{(\beta_{kr})^2 EJ}{L^2} = \frac{\pi^2 EJ}{(2L)^2} = \frac{\pi^2 EJ}{(nL)^2} \text{ gdzie } n=2$$