

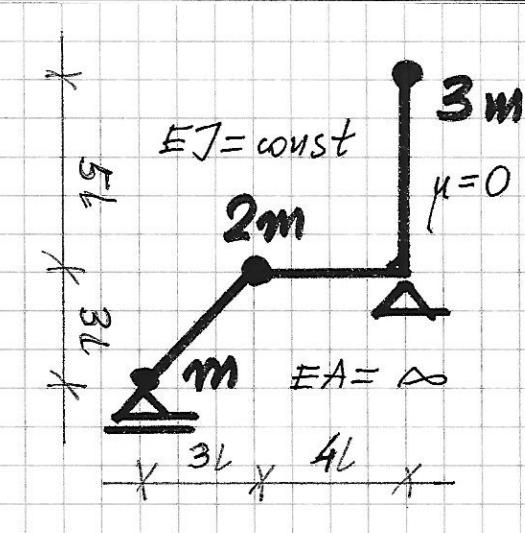
Egzamin pisemny z Mechaniki Konstrukcji II, 15 IX 2016 r.

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 równanie określające częstości drgań własnych danej ramy.

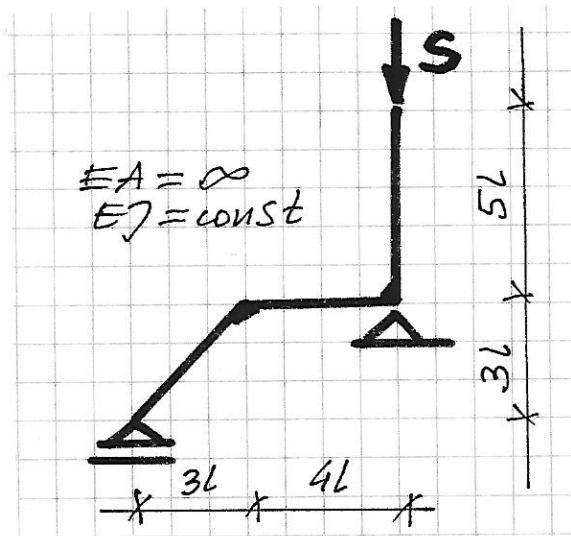
(Write down the equations determining the eigenfrequencies of the given frame)



Zadanie 2

Rozważmy ramę poddaną dużej sile osiowej S.

Znaleźć równanie określające wartość siły krytycznej.
(Consider the frame subject to a big axial force S.
Find the equation determining the value of the critical force).



Zadanie 3

Dana jest rama obciążona siłą zmienną w czasie zgodnie z formułą:
 $P(t) = P_0 + \frac{P_1}{t_1} t$

gdzie P_0, P_1, t_1 są dane.

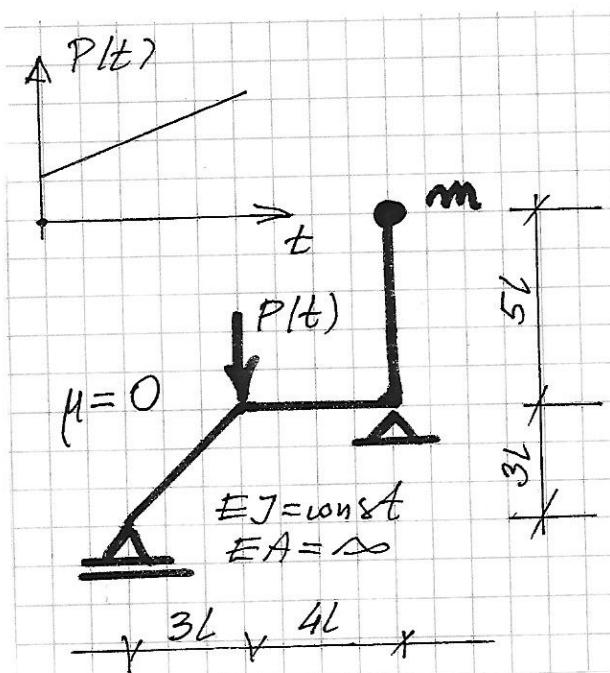
Przyjąć jednorodne warunki początkowe.

Znaleźć przemieszczenie masy w chwili t.

(The given frame is subject to the load varying in time: $P(t) = P_0 + \frac{P_1}{t_1} t$, where P_0, P_1, t_1 are given.

Assume the homogeneous initial conditions.

Find the displacement of the mass at time instant t.)



Egzamin z MK2, 15.09.2016, zadanie 1

Exam on MoS2, problem 1

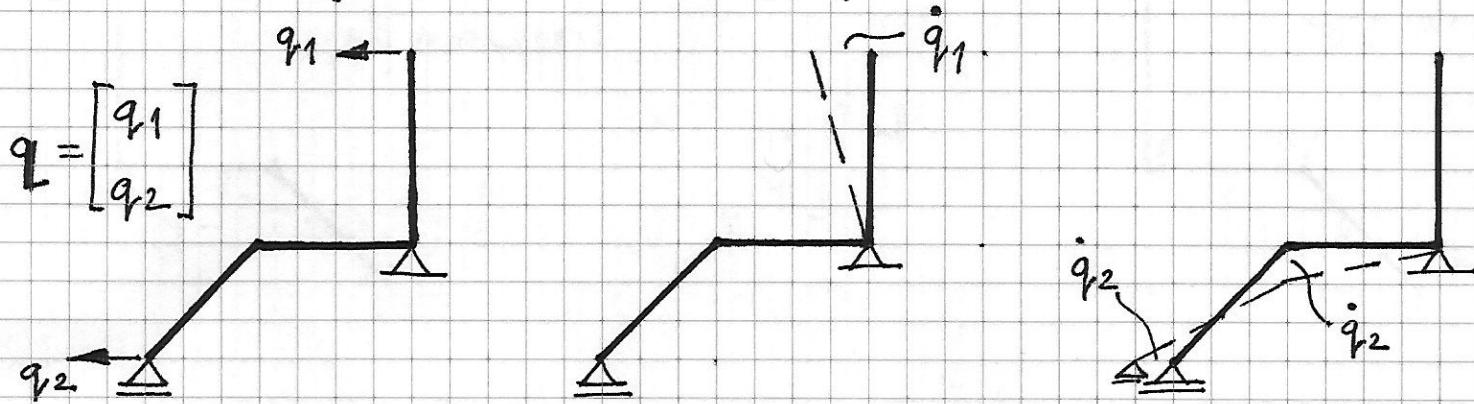
Równanie określające częstotliwości własnych:

Equation for eigenfrequencies: $(\mathbb{I} - \omega^2 \mathbb{D} M) \dot{\mathbf{q}} = 0$

Określenie wektorów i macierzy w równaniu:

Determination of vectors and matrices in the equation:

Współrzędne Lagrange'a / The Lagrange coordinates:



Macierz jednostkowa / The unit matrix

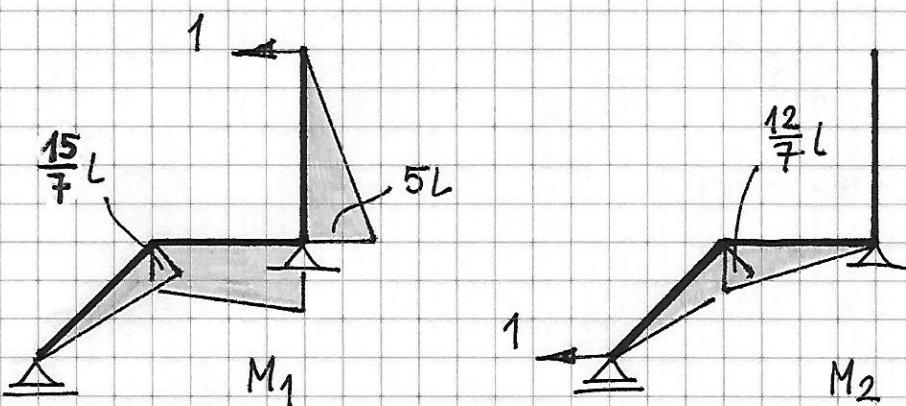
$$\mathbb{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Macierz mas / The mass matrix

$$2E_k = 3m(\dot{q}_1)^2 + (m+2m)(\dot{q}_2)^2 = \dot{\mathbf{q}}^T \mathbb{M} \dot{\mathbf{q}}$$

$$\mathbb{M} = \begin{bmatrix} 3m & 0 \\ 0 & 3m \end{bmatrix}$$

Macierz D / The D matrix



$$\mathbb{D} = \begin{bmatrix} 101,902 & 15,807 \\ 15,807 & 8,074 \end{bmatrix} \frac{L^3}{EI}$$

Exam on MOS 2 , problem 2 , 15.09.2016

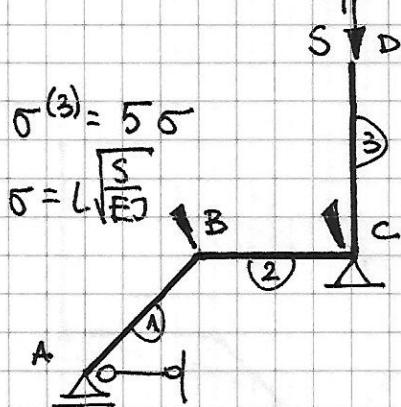
Egzamin z MK 2 , zadanie 2

Poszukiwanie równanie ma postać / The equation takes the form

$$K(\sigma) q_f = 0$$

Określamy wektor q_f i macierz K / We determine vector q_f and matrix K

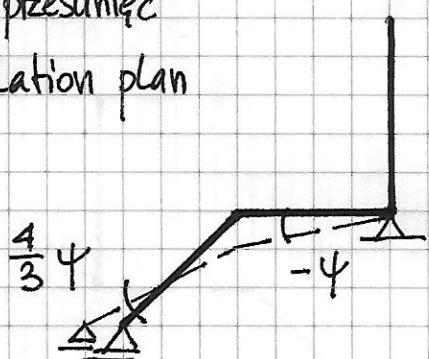
Schemat zastępczy / The primary structure



$$q_f = \begin{bmatrix} \varphi_B \\ \varphi_C \\ \psi \\ \varphi_D \end{bmatrix}$$

Plan przesunięć

Translation plan



Równania równowagi / Equilibrium equations:

$$\left\{ \begin{array}{l} \varphi_B^{(1)} + \varphi_B^{(2)} = 0 \\ \varphi_C^{(2)} + \varphi_C^{(3)} = 0 \\ \varphi_B^{(1)} \cdot \frac{4}{3}\psi + [\varphi_B^{(2)} + \varphi_C^{(2)}] \cdot (-\psi) = 0 \end{array} \right.$$

Wzory transformacyjne / Slope-deflection equations

$$\varphi_B^{(1)} = \frac{3EI}{3\sqrt{2}L} \left[\varphi_B - \frac{4}{3}\psi \right]$$

$$\varphi_B^{(2)} = \frac{2EI}{4L} \left[2\varphi_B + \varphi_C + 3\psi \right]$$

$$\varphi_C^{(2)} = \frac{2EI}{4L} \left[\varphi_B + 2\varphi_C + 3\psi \right]$$

$$\varphi_C^{(3)} = \frac{EI}{5L} \alpha'''(5\sigma) \varphi_C$$

Równania równowagi c.d. / Equilibrium equations cont.

$$K(\sigma) q_f = 0 \rightarrow K(\sigma) = \begin{bmatrix} 1,707 & 0,5 & 0,557 \\ 0,5 & 1+0,2\alpha'''(5\sigma) & 1,5 \\ 0,557 & 1,5 & 2,757 \end{bmatrix} \frac{EI}{L}$$

Egzamin z MK2 , 15.09.2016, zadanie 3

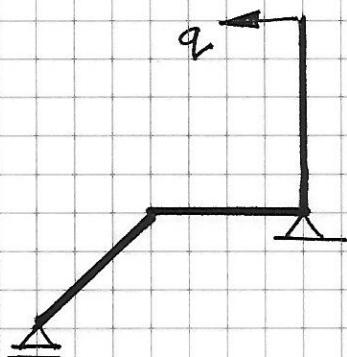
Exam on M&S2 , problem 3

Równanie ruchu / Equation of motion

$$D M \ddot{q}(t) + q(t) = D_0 P(t)$$

Szukamy macierzy D , D_0 , M / We calculate the matrices D , D_0 , M

Współrzędna Lagrange'a / The Lagrange coordinate

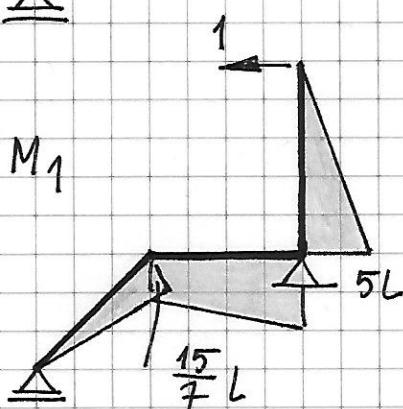
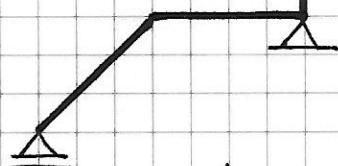


$$q(t) = [q(t)]$$

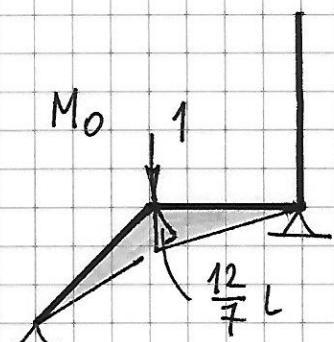
Plan prędkości / The velocity plan



$$2 E_K = m \dot{q}^2 \rightarrow M = [m]$$



$$D = [d_{11}] = \left[101,902 \frac{L^3}{EJ} \right]$$



$$D_0 = [d_{10}] = \left[15,807 \frac{L^3}{EJ} \right]$$

$$101,902 \frac{ML^3}{EJ} \ddot{q}(t) + q(t) = 15,807 \left(P_0 + \frac{P_1}{t_1} t \right) \frac{L^3}{EJ}$$

$$\ddot{q}(t) + \omega^2 q(t) = \frac{1}{m} F(t) - \text{zmodyfikowane równanie ruchu / modified equation of motion}$$
$$\omega^2 = \frac{k}{m}, k = \frac{1}{d}$$

$$d = 101,902 \frac{L^3}{EJ}$$

$$k = 0,0098 \frac{EJ}{L^3}$$

$$\omega^2 = 0,0098 \frac{EJ}{mL^3}$$

$$F(t) = 0,155 P(t) = 0,155 \left(P_0 + \frac{P_1}{t_1} t \right)$$

CORJ / GSHE : $q_{r0}(t) = A_1 \sin(\omega t) + A_2 \cos(\omega t)$

CSRN / PSNHE : $q_s(t) = B_1 + B_2 t$

$$q_r(t) = q_{r0}(t) + q_s(t)$$

$$= A_1 \sin(\omega t) + A_2 \cos(\omega t) + B_1 + B_2 t$$

Funkcja $q_s(t)$ musi spełniać równanie ruchu

The $q_s(t)$ function satisfies the equation of motion

$$\ddot{q}_s(t) + \omega^2 q_s(t) = 0,155 \left(P_0 + \frac{P_1}{t_1} t \right) \cdot \frac{1}{m}$$

$$\omega^2 (B_1 + B_2 t) = 0,155 \left(P_0 + \frac{P_1}{t_1} t \right) \cdot \frac{1}{m}$$

$$B_1 + B_2 t = 15,816 \left(P_0 + \frac{P_1}{t_1} t \right) \cdot \frac{1}{m} \rightarrow B_1 = 15,816 \frac{P_0}{m}$$

$$B_2 = 15,816 \frac{P_1}{mt_1}$$

State A_1, A_2 wyznaczamy z warunków początkowych

Constants A_1, A_2 are determined by the initial conditions

$$q_r(t) = A_1 \sin(\omega t) + A_2 \cos(\omega t) + 15,816 \frac{P_0}{m} + 15,816 \frac{P_1}{mt_1} t$$

$$q_r(0) = 0 \rightarrow A_2 + 15,816 \frac{P_0}{m} = 0 \rightarrow A_2 = -15,816 \frac{P_0}{m}$$

$$\dot{q}_r(0) = 0 \rightarrow \omega A_1 + 15,816 \frac{P_1}{mt_1} = 0 \rightarrow A_1 = -15,816 \frac{P_1}{\omega m t_1}$$

Rozwiązańie / Solution

$$q_r(t) = 15,816 \frac{P_0}{m} \left[1 - \cos(\omega t) \right] + 15,816 \frac{P_1}{mt_1} \left[1 - \frac{\sin(\omega t)}{\omega} \right] t$$