

Egzamin pisemny z Mechaniki Konstrukcji II, 20 VI 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

Dana jest kratownica o prętach nieważkich z jedną masą skupioną, obciążona w sposób nagły siłą P_0 , por. rys. Część prętów jest niewydełużalna a część ma sztywność EA , por. Rys 1. Znaleźć pionowe przemieszczenie masy w chwili t .

(The given plane truss is made from weightless bars and its mass is concentrated at one node. The truss is subject to a suddenly applied load of magnitude P_0 , see Fig 1. Some bars are inextensible, while the longitudinal stiffness of other bars is EA , see Fig 1. Find the vertical displacement of the mass at a time instant t .)

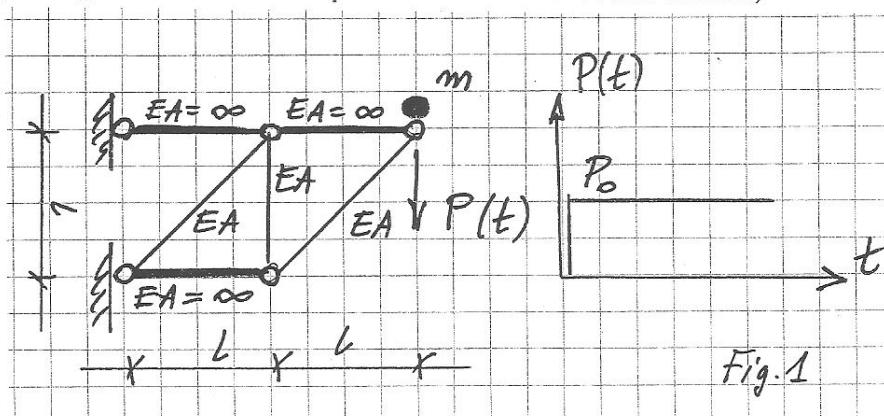


Fig. 1

Zadanie 2

Dana jest rama obciążona dużą siłą osiową oraz siłą P , która zgina ramę, por. Rys.2 Znaleźć moment zginający M_A .

(The given frame is subject to a big axial force and to the force P which causes bending, see Fig.2. Compute the bending moment M_A)

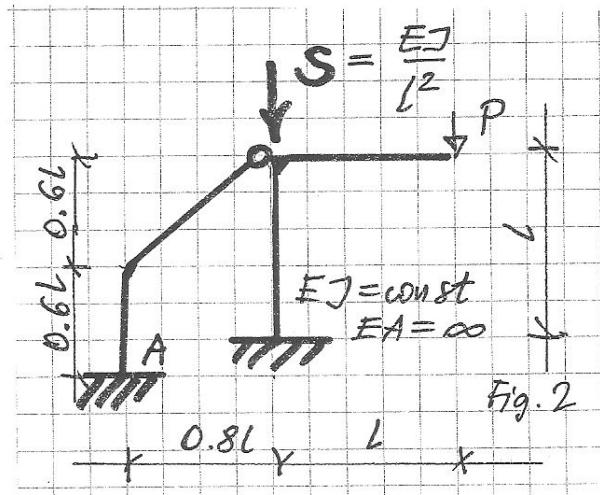


Fig. 2

Zadanie 3

Dana jest rama obciążona siłą harmonicznie zmienną w czasie, por. Rys.3. Znaleźć amplitudę M_A .

(The given frame is subject to a harmonic load, see Fig.3. Compute the amplitude of M_A)

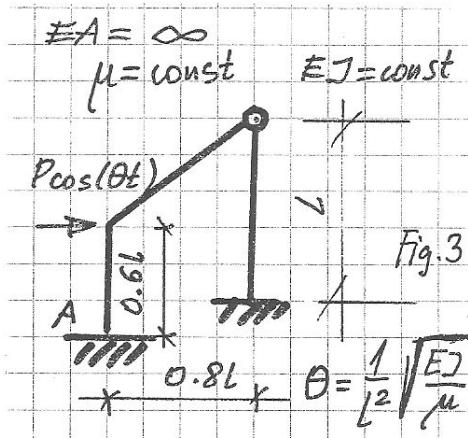


Fig. 3

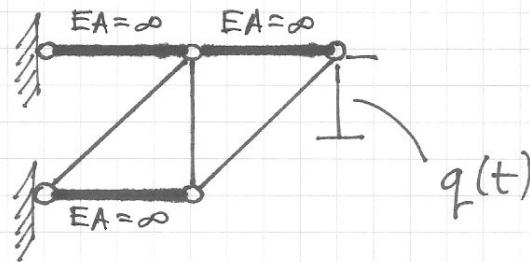
$$\theta = \frac{1}{L^2} \sqrt{\frac{EI}{\mu}}$$

Egzamin MK2, zadanie 1, 20 VI 2016

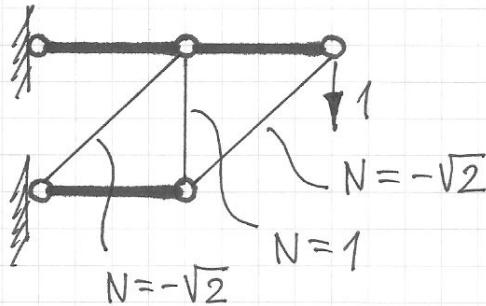
Równanie ruchu / equation of motion:

$$\ddot{q}_r(t) + \omega^2 q_r(t) = \frac{P(t)}{m}$$

$$\omega^2 = \frac{k}{m}, k = \frac{1}{d}$$



Wyznaczenie d / Calculating d:



$$d = \frac{1}{EA} \left[(\sqrt{2} \cdot (-\sqrt{2}) \cdot (-\sqrt{2}) \cdot 2 + L \cdot 1 \cdot 1) \right] = (4\sqrt{2} + 1) \frac{L}{EA}$$

$$k = \frac{EA}{(4\sqrt{2} + 1)L}$$

$$\omega^2 = \frac{EA}{mL(4\sqrt{2} + 1)}$$

Wyznaczenie funkcji ruchu $q_r = q_r(t)$ / Calculating the function $q_r = q_r(t)$

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

CSRN / PSNHE : $q_{rs}(t) = \frac{P_0}{m\omega^2}$

Stąd / Hence : $q_r(t) = q_{r0}(t) + q_{rs}(t)$

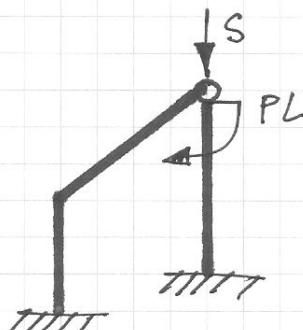
Warunki początkowe / Initial conditions: $q_r(0) = u_0, \dot{q}_r(0) = v_0$

Ostateczne / Finally: $q_r(t) = \frac{v_0}{\omega} \sin(\omega t) + \left(u_0 - \frac{P_0}{m\omega^2}\right) \cos(\omega t) + \frac{P_0}{m\omega^2}$

Zadanie 2

Schemat zredukowany

Reduced scheme



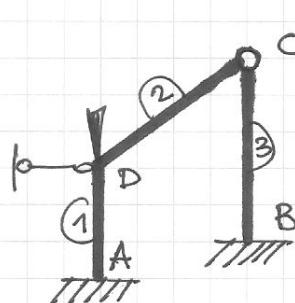
Uwaga / Remark:

W schemacie zredukowanym przyjęto $P \ll S$, tj. $S+P \approx S$.

In the reduced scheme it is assumed that $P \ll S$, hence $S+P \approx S$.

Schemat zastępcy

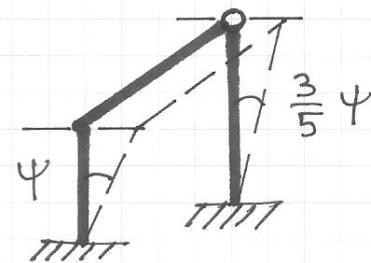
Primary structure



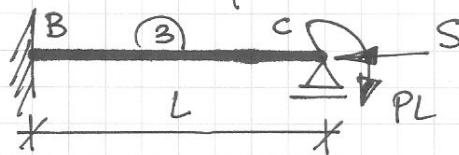
$$q = \begin{bmatrix} \varphi_D \\ \psi \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} S^{(3)} &= S, \quad \sigma^{(3)} = \sigma = L \sqrt{\frac{S}{EJ}} \\ S &= \frac{EJ}{L^2} \rightarrow \sigma^{(3)} = 1 \end{aligned}$$

Plan presunięć
Translation plan

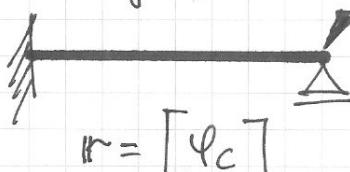


Zadanie pomocnicze - wyznaczenie momentu wyjściowego
Auxiliary problem - calculation of the initial moment



Schemat zastępcy

Primary structure



$$\begin{aligned} \text{Równanie równowagi / Equilibrium equation} \\ \Phi_C^{(3)} &= PL \\ \Phi_C^{(3)} &= \frac{EJ}{L} [\alpha(1)\varphi_c] \end{aligned} \quad \Rightarrow \varphi_c = 0,259 \frac{PL^2}{EJ}$$

Stąd / Hence:

$$\Phi_B^{(3)} = \frac{EJ}{L} [\beta(1)\varphi_c] = 0,526 PL$$

Równania równowagi / Equilibrium equations:

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

$$[\Phi_A^{(1)} + \Phi_B^{(1)}] \cdot \bar{\psi} + [\Phi_B^{(3)}] \cdot \frac{3}{5} \bar{\psi} + SL \cdot \frac{3}{5} \psi \cdot \frac{3}{5} \bar{\psi} + PL \cdot \frac{3}{5} \bar{\psi} = 0$$

$$\Phi_A^{(1)} = \frac{EJ}{96L} [4\varphi_D - 6\psi] =$$

$$\Phi_D^{(1)} = \frac{EI}{96L} [2\varphi_D - 6\psi]$$

$$\Phi_D^{(2)} = \frac{EI}{L} [3\varphi_D]$$

$$\Phi_B^{(3)} = \frac{EI}{L} \left[-\frac{3}{5}\alpha'(1)\psi \right] + \overset{\circ}{\Phi}_B^{(3)}$$

Rozwiązywanie / Solution:

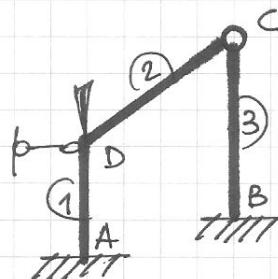
$$\psi = 0,092 \frac{PL^2}{EI} \quad \varphi = 0,089 \frac{PL^2}{EI}$$

Stąd / Hence

$$M_A = \Phi_A^{(1)} = -0,582 PL$$

Zadanie 3

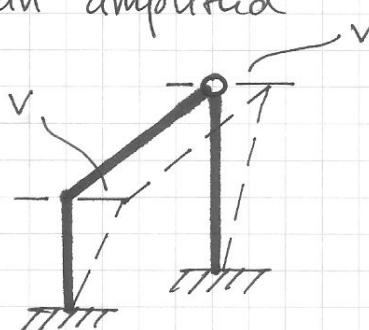
Schemat zastępczy / Primary structure



$$\gamma_0^4 = 1 \rightarrow \gamma^{(1)} = 0,6, \quad \gamma^{(2)} = \gamma^{(3)} = 1$$

$$q_L = \begin{bmatrix} \varphi_D \\ \frac{v}{L} \end{bmatrix}$$

Plan amplitud



Wartości amplitud przyjmować

Values of the translation amplitudes

- ①: $w_A^{(1)} = 0, \quad w_D^{(1)} = v, \quad u^{(1)} = 0$
- ②: $w_D^{(2)} = 0,6v, \quad w_C^{(2)} = 0,6v, \quad u^{(2)} = 0,8v$
- ③: $w_C^{(3)} = v, \quad w_B^{(3)} = 0, \quad u^{(3)} = 0$

Równania równowagi / Equilibrium equations

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

$$W_D^{(1)} \cdot \bar{v} + W_D^{(2)} \cdot 0,6\bar{v} + W_C^{(2)} \cdot 0,6\bar{v} \\ + W_C^{(3)} \cdot \bar{v} - B^{(2)} \cdot 0,8\bar{v} = P \cdot \bar{v}$$

Rozwiązywanie / Solution:

$$\varphi_D = 0,062 \frac{PL^2}{EI} \quad \frac{v}{L} = 0,036 \frac{PL^2}{EI}$$

Stąd / Hence:

$$\text{am } M_A = \Phi_A^{(1)} = -0,388 PL$$