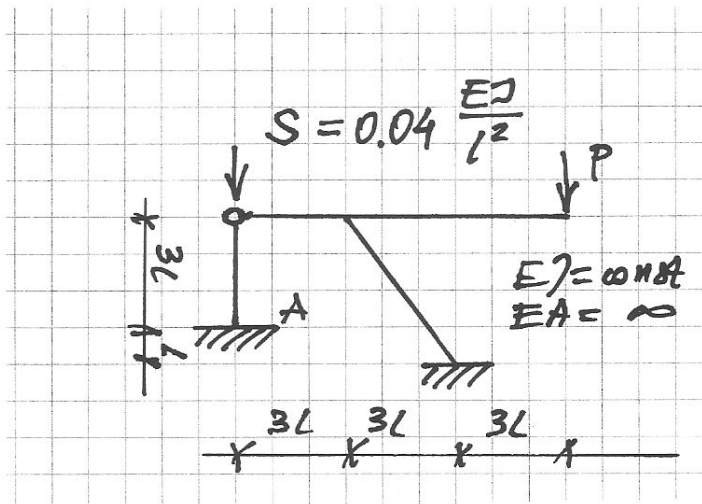


Imię i NAZWISKO				
Nr albumu				
ocena zadania 1	ocena zadania 2	ocena zadania 3	ocena egz. pis.	Ocena Ostateczna
				Data

Zadanie 1

Dana jest rama z prętów nieściśliwych obciążona dużą siłą osiową S oraz siłą P .

Znaleźć moment w utwierdzeniu A.
 (The given frame (of inextensible bars) is subject to a big axial force S and to a load P , cf. the figure. Find the bending moment at the support A).

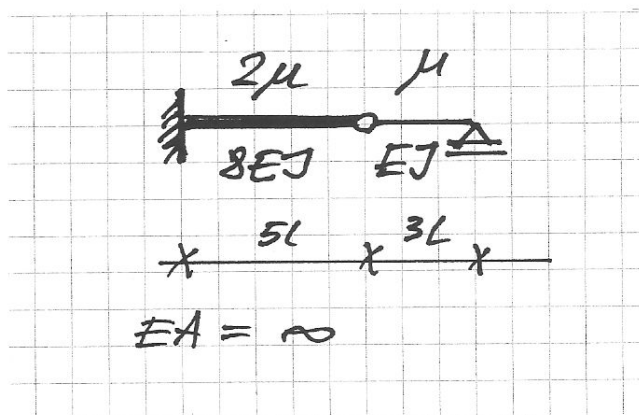


Zadanie 2

Zapisać równania określające częstości drgań własnych danej belki dwuprętowej.
 (Write down the equations determining the eigenfrequencies of the given two-bar beam)

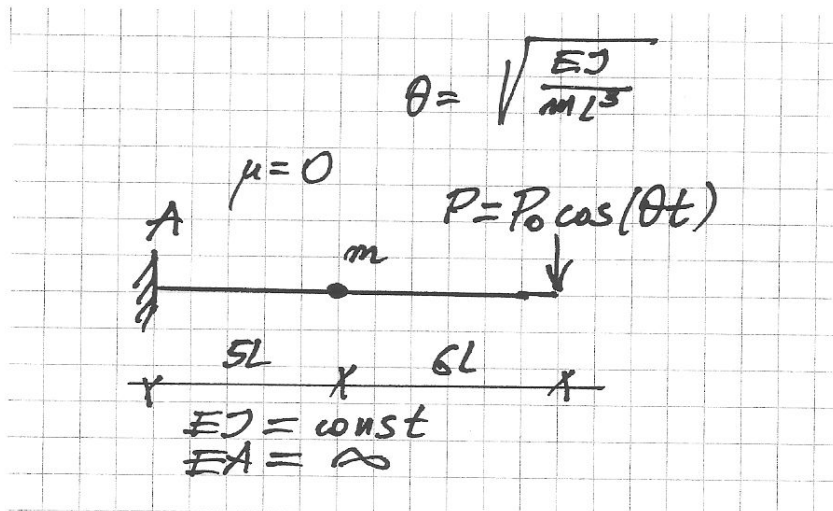
Zadanie 3

Dana jest nieważka belka z masą skupioną; $EJ = \text{const}$, $EA = \infty$. Obciążenie harmoniczne jest podane na rysunku. Znaleźć amplitudę momentu w utwierdzeniu.



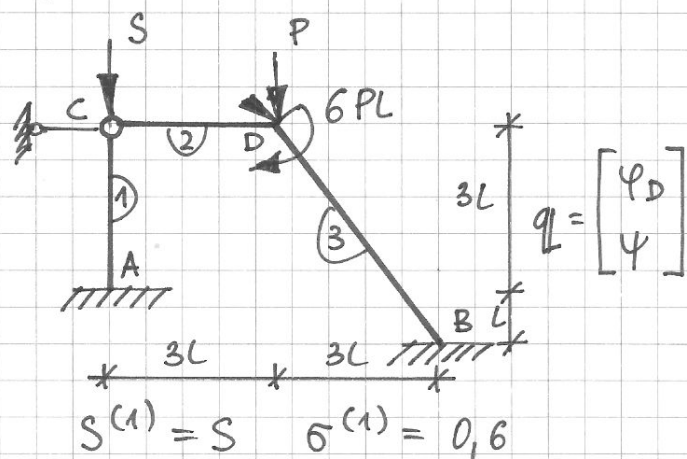
(The given beam ($EJ = \text{const}$, $EA = \infty$) with a lumped mass is subject to a given harmonic load.

Compute the amplitude of the bending moment at the clamped edge).

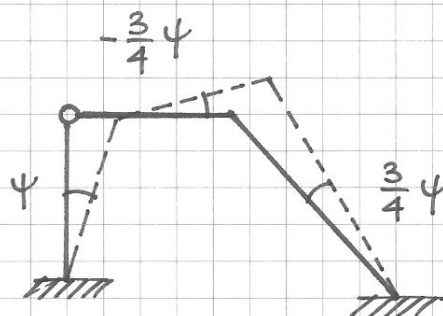


Egzamin z MK2, 14 V 2015, zadanie 1

Schemat geometryczne wyznaczalmy po kondensacji statycznej prętów statycznie wyznaczalnych



Plan przesunięć



Równania równowagi:

$$\Phi_D^{(2)} + \Phi_D^{(3)} - 6PL = 0$$

$$\Phi_A^{(1)} \cdot \bar{\psi} + \Phi_D^{(2)} \cdot \left(-\frac{3}{4}\bar{\psi}\right) + \left[\Phi_B^{(3)} + \Phi_D^{(3)}\right] \cdot \frac{3}{4}\bar{\psi} + S \cdot 3L \cdot \bar{\psi} + P \cdot 3L \cdot \left(-\frac{3}{4}\bar{\psi}\right) = 0$$

Wzory transformacyjne:

$$\Phi_A^{(1)} = \frac{EJ}{3L} [\alpha^1(0,6)\psi]$$

$$\Phi_D^{(2)} = \frac{EJ}{3L} \left[3\left(\psi_D + \frac{3}{4}\psi\right)\right]$$

$$\Phi_B^{(3)} = \frac{EJ}{5L} \left[2\psi_D - 6 \cdot \frac{3}{4}\psi\right]$$

$$\Phi_D^{(3)} = \frac{EJ}{5L} \left[4\psi_D - 6 \cdot \frac{3}{4}\psi\right]$$

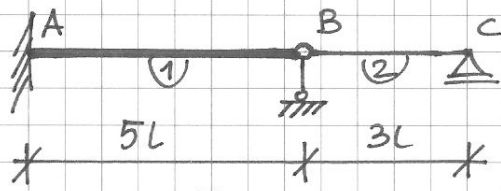
$$\psi_D = 3,28 \frac{PL^2}{EJ}$$

$$\psi = -0,635 \frac{PL^2}{EJ}$$

$$\Phi_A^{(1)} = 0,62 PL$$

Egzamin z MK 2, 14 V 2015, zadanie 2

Schemat geometrycznie wyznaczalny



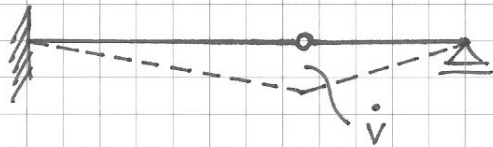
$$q_L = \left[\frac{V}{L} \right] \quad \alpha - \text{amplituda } q_L$$

$$\lambda = L \sqrt[4]{\frac{\mu \omega^2}{EI}}$$

$$\lambda^{(1)} = \frac{5}{\sqrt{2}} \lambda$$

$$\lambda^{(2)} = 3\lambda$$

Plan prędkości



Równanie równowagi:

$$W_B^{(1)} \cdot v + W_B^{(2)} \cdot v = 0 \quad \rightarrow \quad K(\lambda) q_L = 0$$

Wzory transformacyjne:

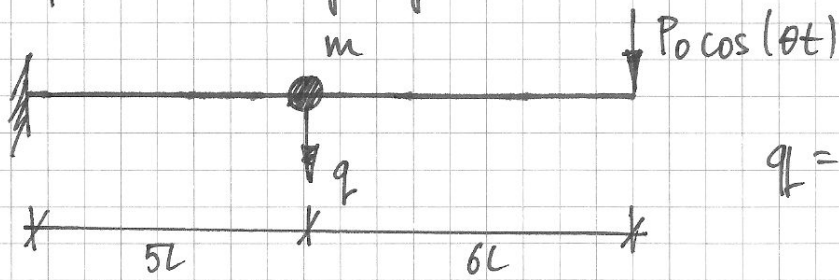
$$W_B^{(1)} = \frac{8EI}{25L^2} \left[\chi' \left(\frac{5}{\sqrt{2}} \lambda \right) \cdot \frac{V}{5L} \right]$$

$$W_B^{(2)} = \frac{EI}{9L^2} \left[\chi'''(3\lambda) \cdot \frac{V}{3L} \right]$$

$$\det(K(\lambda)) = 0 \quad \rightarrow \quad \lambda \rightarrow \omega$$

$$K(\lambda) = \frac{EI}{L^2} \left[\frac{8}{125} \chi' \left(\frac{5}{\sqrt{2}} \lambda \right) + \frac{1}{27} \chi'''(3\lambda) \right]$$

Współrzędne Lagrange'a

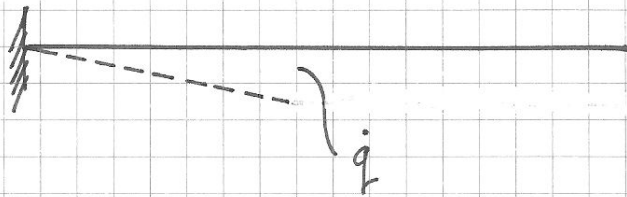


$$\theta = \sqrt{\frac{EJ}{mL^3}}$$

$$q_L = [q]$$

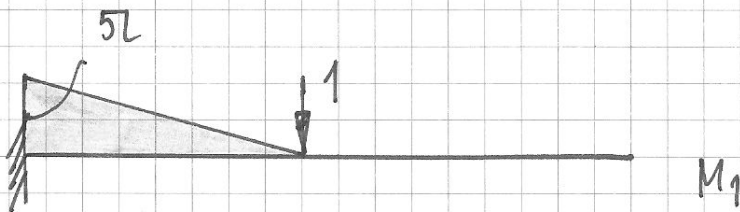
a - amplituda q

Plan prędkości

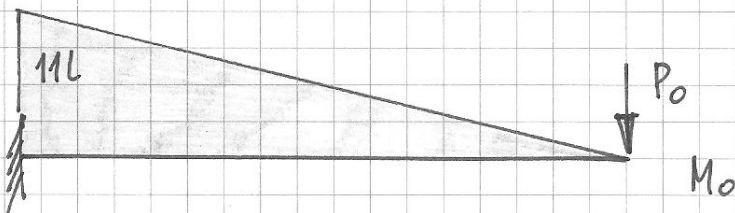


Energia kinetyczna

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



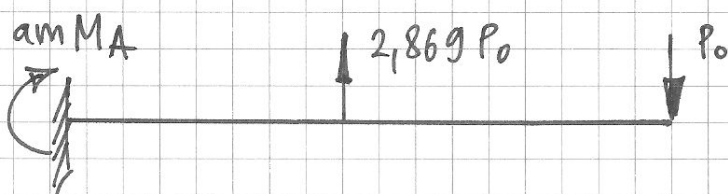
$$d_{11} = 41,667 \frac{L^3}{EJ}$$



$$d_{10} = 116,667 \frac{P_0 L^3}{EJ}$$

$$(1 - \theta^2 m \cdot d_{11}) a = d_{10} \rightarrow a = -2,869 \frac{P_0 L^3}{EJ}$$

Sila bezwładności : $B = \theta^2 m a = -2,869 P_0$



$$am M_A = 3,345 P_0 L$$