

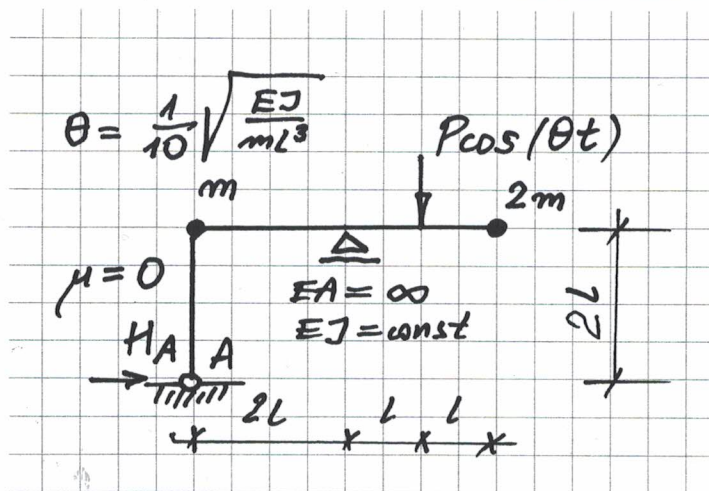
Egzamin z Mechaniki Konstrukcji II, 17 VI 2019 r.  
Wydział Inżynierii Lądowej, studia stacjonarne

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 rama obciążona siłą harmoniczną.  
Oblicz amplitudę reakcji poziomej w podporze A.

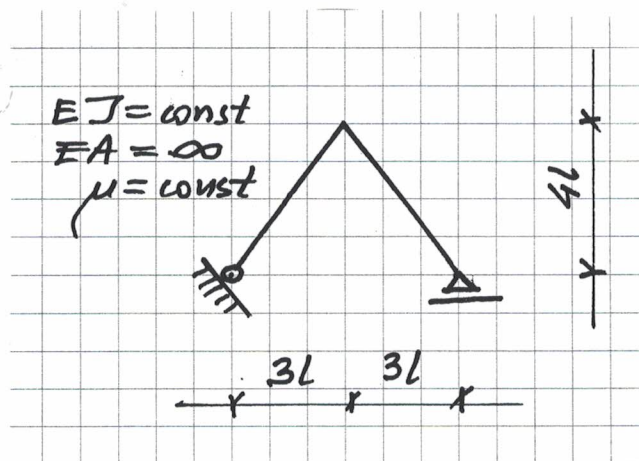
(The frame is subject to the harmonic load.  
Compute the amplitude of the horizontal reaction at the support A.)



**Zadanie 2**

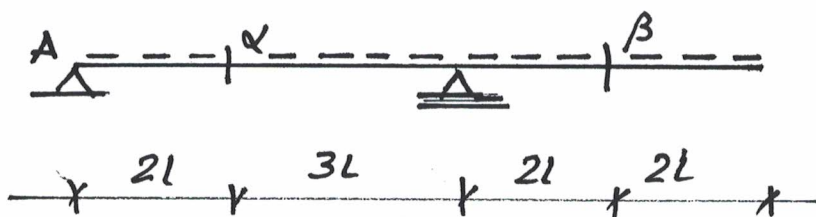
Zapisać równania określające częstości drgań własnych danej ramy

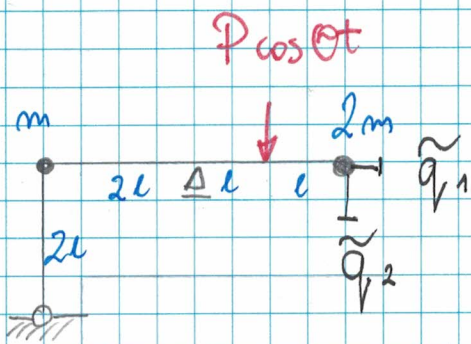
(Write down the equations which determine the eigenfrequencies of the given frame)



**Zadanie 3**

Skonstruować linie wpływu:  $V_A$ ,  $M_\alpha$ ,  $T_\alpha$ ,  $M_\beta$ ,  $T_\beta$   
(Construct the influence lines:  $V_A$ ,  $M_\alpha$ ,  $T_\alpha$ ,  $M_\beta$ ,  $T_\beta$ )



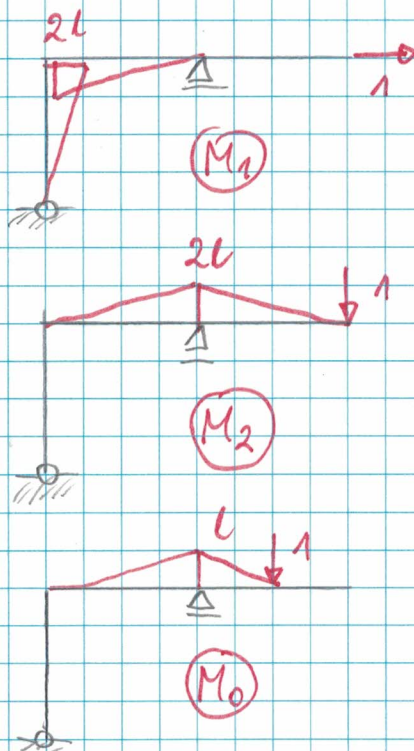


$\vec{q}_1, \vec{q}_2$  - współrzędne Lagrange'a

Macierz mas  $M = \begin{bmatrix} 3m & 0 \\ 0 & 2m \end{bmatrix}$

Macierz podatności

$$D = \frac{l^3}{EJ} \begin{bmatrix} \frac{16}{3} & -\frac{4}{3} \\ -\frac{4}{3} & \frac{16}{3} \end{bmatrix}$$



Macierz jednokolumnowa  $D_0$

$$D_0 = \frac{l^3}{EJ} \begin{bmatrix} -\frac{2}{3} \\ \frac{13}{6} \end{bmatrix}$$

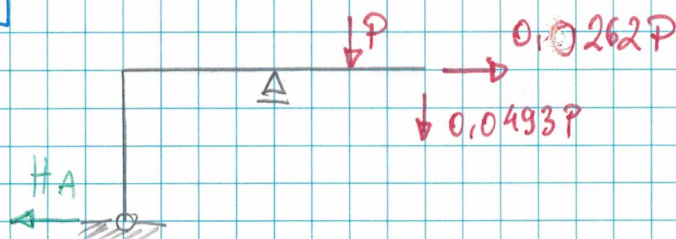
Równanie do wyznaczenia amplitud przemieszczeń

$$(I - \Omega^2 D M) \vec{q}_v = D_0 P \Rightarrow \vec{q}_v = \begin{bmatrix} -0,872 \\ 2,465 \end{bmatrix} \frac{Pl^3}{EJ}$$

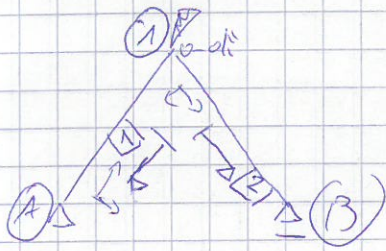
Siły bezwładności

$$B = \Omega^2 M \vec{q}_v = \begin{bmatrix} 0,0262 \\ 0,0493 \end{bmatrix} P$$

$$H_A = 0,0262 P$$

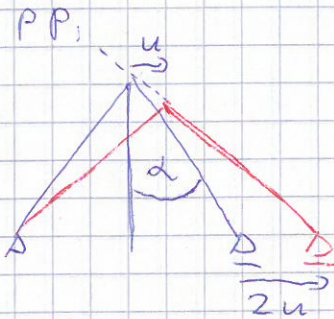


Zowl. 2

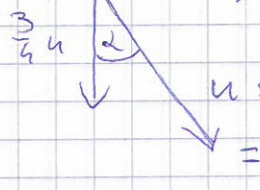


Pragt	$w_i$	$w_k$	$u$	$\lambda_i$
1	0	$\frac{5}{4} u$	0	$5 \lambda$
2	$\ominus \frac{7}{20} u$	$\ominus \frac{8}{5} u$	$\frac{6}{5} u$	$5 \lambda$

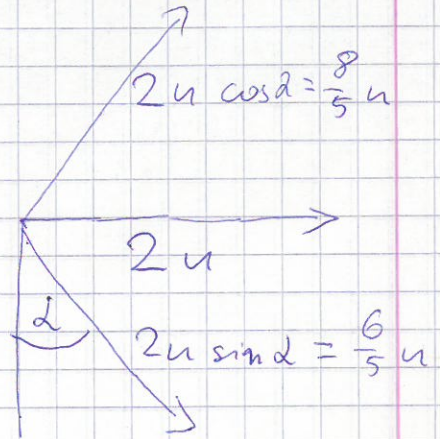
$$\lambda = \sqrt[4]{\frac{\nu \omega^2}{EJ}}$$



$$u \cos \alpha - \frac{3}{4} u \sin \alpha = \frac{7}{20} u$$



$$u \sin \alpha + \frac{3}{4} u \cos \alpha = \frac{6}{5} u$$



RR:

$$\Phi_1^1 + \Phi_1^2 = 0$$

$$\ominus \left[ W_1^1 \frac{5}{4} u + W_1^2 \left( \ominus \frac{7}{20} u \right) + W_B^2 \left( \ominus \frac{8}{5} u \right) \right] + 5 \nu l \omega^2 \frac{6}{5} u \cdot \frac{6}{5} u = 0$$

$$W_1^1 = \ominus \frac{EJ}{(5l)^2} \left[ \ominus'(5\lambda) \varphi_1 - \gamma'(5\lambda) \frac{5}{4} u \right] = \frac{EJ}{l^2} \left[ \ominus'(5\lambda) \frac{1}{25} \varphi_1 + \frac{\gamma'(5\lambda)}{100} \frac{u}{l} \right]$$

$$W_1^2 = \frac{EJ}{(5l)^2} \left[ \ominus'(5\lambda) \varphi_1 + \gamma'(5\lambda) \frac{\ominus \frac{7}{20} u}{5l} \ominus \left\{ (5\lambda) \frac{\ominus \frac{8}{5} u}{5l} \right\} \right] =$$

$$= \frac{EJ}{l^2} \left[ \frac{\ominus'(5\lambda)}{25} \varphi_1 \ominus \frac{7}{2500} \gamma'(5\lambda) \frac{u}{l} + \frac{8}{625} \varepsilon'(5\lambda) \frac{u}{l} \right]$$

$$W_B^2 = \ominus \frac{EJ}{(5l)^2} \left[ \gamma'(5\lambda) \varphi_1 + \varepsilon'(5\lambda) \frac{\ominus \frac{7}{20} u}{5l} \ominus \chi'(5\lambda) \frac{\ominus \frac{8}{5} u}{5l} \right] =$$

$$= \frac{EJ}{l^2} \left[ \ominus \gamma'(5\lambda) \varphi_1 + \frac{7}{2500} \varepsilon'(5\lambda) \frac{u}{l} \ominus \frac{8}{625} \chi'(5\lambda) \frac{u}{l} \right]$$

$$\Phi_1^1 = \frac{E\partial}{5L} \left[ \alpha'(5\lambda) u_1 \ominus \Theta'(5\lambda) \frac{5}{20} \frac{u}{L} \right] = \frac{E\partial}{L} \left[ \frac{\alpha'(5\lambda)}{5} \varphi_1 \ominus \frac{\Theta(5\lambda)}{20} \frac{u}{L} \right]$$

$$\begin{aligned} \Phi_1^2 &= \frac{E\partial}{5L} \left[ \alpha'(5\lambda) u_1 + \Theta'(5\lambda) \frac{\Theta^2}{20} \frac{u}{L} \ominus \int'(5\lambda) \frac{\Theta^8}{5} \frac{u}{L} \right] = \\ &= \frac{E\partial}{L} \left[ \frac{\alpha^4(5\lambda)}{56} \varphi_1 \ominus \frac{7}{500} \Theta'(5\lambda) \frac{u}{L} + \frac{8}{125} \int'(5\lambda) \frac{u}{L} \right] \end{aligned}$$

$$\frac{E\partial}{L} \begin{bmatrix} \frac{2}{5} \alpha'(5\lambda) & \ominus \frac{\Theta'(5\lambda)}{20} & \ominus \frac{7}{500} \Theta'(5\lambda) + \frac{8}{125} \int'(5\lambda) \\ \frac{\alpha'(5\lambda)}{80} + \frac{4^9}{50000} \int'(5\lambda) \ominus \frac{14}{3125} \zeta'(5\lambda) + \\ \ominus \frac{14}{3125} \zeta'(5\lambda) + \frac{64}{3125} \alpha'(5\lambda) \ominus \frac{36}{5} \lambda^4 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \varphi_1 \\ \frac{u}{L} \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Sym

$K(\lambda)$

$$\boxed{\det K(\lambda) = 0} \Rightarrow \lambda \rightarrow \omega$$

Bella jest statycznie wyznaczalna, mamy więc do dyspozycji dwie metody:

I) Metoda statyczna - bezpośrednio z r.ów. r.ów.;

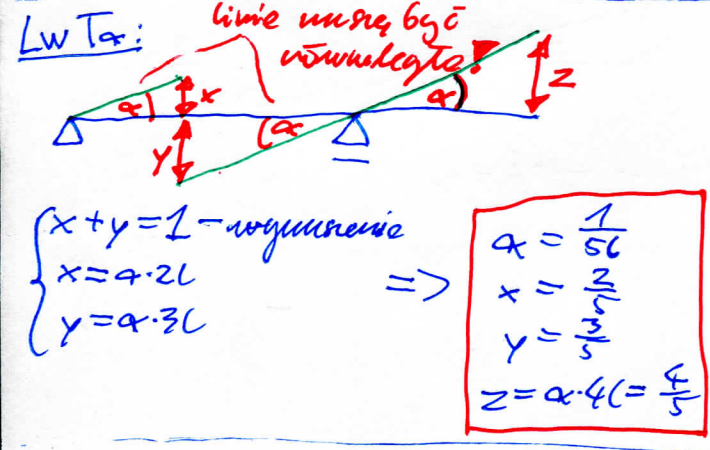
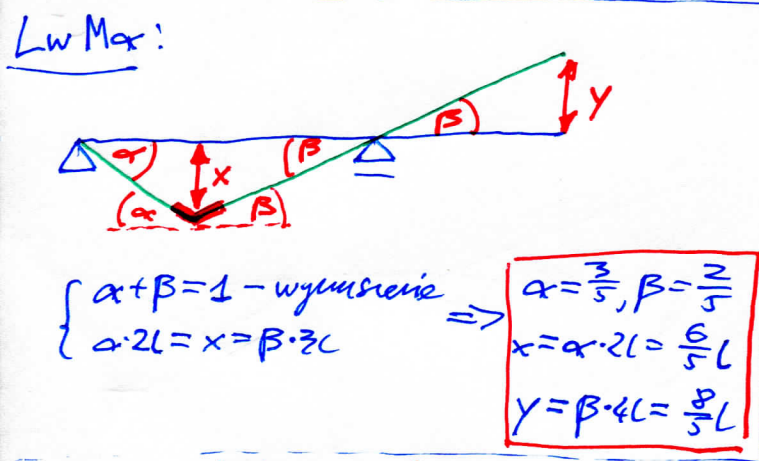
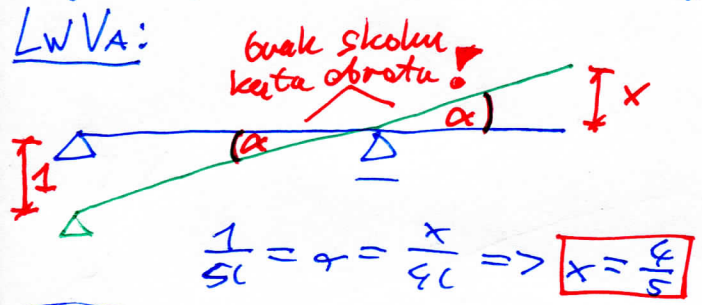
II) Metoda kinematyczna - przy użyciu Tw. Bettiego i poprzez wprowadzenie jedn.

Statyczna wyznaczalność w obu metodach pozwala dojść do wniosku: wynikiem kinem.

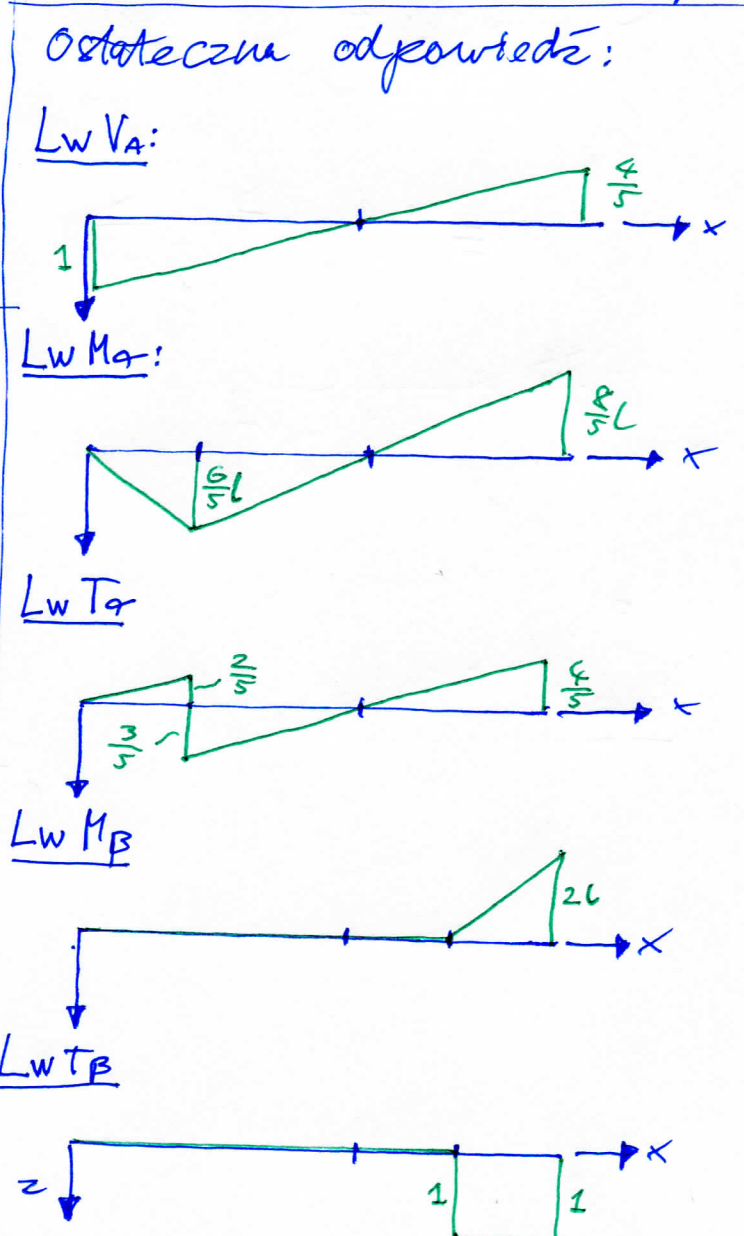
Linia wpływu wielkości statycznej (reakcja, siła wew.) <sup>w konstr. statycznie wyzn.</sup> jest odciwkowo (tzn. pomiędzy „strategicznymi” punktami) linią prostą. \*

przy czym w metodzie II wynika to z twierdzenia: wyznaczenia kinematyczne w konstrukcji statycznej wyznaczalnej nie powodują sił wewnętrznych, a w konsekwencji odkształceń tj.  $\epsilon = \kappa = 0$ .

Wykorzystując metodę II, która przy \* staje się zadaniem geometrycznym:



lww M<sub>B</sub>, Lw T<sub>B</sub> - „od ręki”



Przygotował: Karol Bałobitowski