

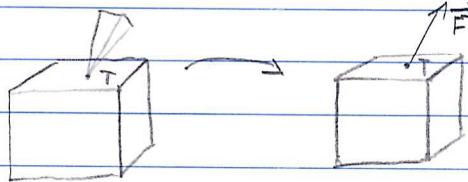
ZAPISKI  
NOTES

## 1.1. Med sebojki vplivi teles.

Poznamo sile, ki delujejo ob kontaktu in sile, ki delujejo na daljavo.

Kontaktne sile:

- točkovna sila, stik je točka:



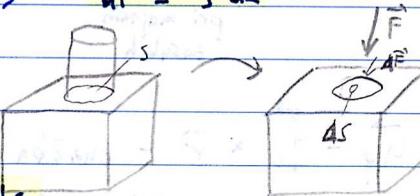
$\vec{F}$  določajo smer, velikost in prijemalnik.

- linjska obtežba, stik je krivulja:

$$\frac{\Delta \vec{F}}{\Delta L} \Rightarrow \lim_{\Delta L \rightarrow 0} \frac{\Delta \vec{F}}{\Delta L} = \frac{d\vec{F}}{dL} = \vec{P} \Rightarrow d\vec{F} = \vec{P} dL$$

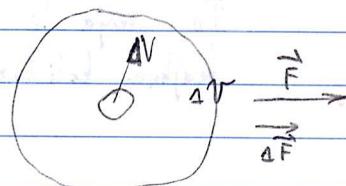
- površinska obtežba, stik je površina:

$$\lim_{\Delta S \rightarrow 0} \frac{\Delta \vec{F}}{\Delta S} = \frac{d\vec{F}}{dS} = \vec{p}_s \Rightarrow d\vec{F} = \vec{p}_s dS$$



Sile na daljavo:

- prostorninska obtežba:



$$\lim_{\Delta V \rightarrow 0} \frac{\Delta \vec{F}}{\Delta V} = \frac{d\vec{F}}{dV} = \vec{p} \Rightarrow d\vec{F} = \vec{p} \cdot dV$$

②

2005

ZAPISKI  
NOTES

1.2. Pomiki in zasuki togega telesa.

$$\vec{u} = \vec{u}_0 + \vec{u}_\varphi$$

$$\vec{f} = \vec{f}_0$$

$$\vec{f}_0 = f_0 \hat{e}_{\varphi}$$

$$\tan \frac{\varphi_0}{2} = \frac{u_\varphi}{2r_s}$$

$$u_\varphi = 2r_s \cdot \tan \frac{\varphi_0}{2} \approx 2 \cdot r_s \cdot \frac{\varphi_0}{2}$$

pri majhnih  
zasukih

$$\vec{u}_\varphi = u_\varphi \cdot \hat{e}_{u_\varphi}$$

$$\vec{e}_{u_\varphi} = \frac{\vec{f}_0 \times \vec{r}_s}{|\vec{f}_0 \times \vec{r}_s|} = \frac{\vec{f}_0 \times \vec{r}_s}{f_0 \cdot r_s}$$

$$\vec{u}_\varphi = \vec{f}_0 \times \vec{r} - \text{enacba}$$

$$\vec{r}_s = \frac{1}{2} (\vec{r} + \vec{r}') \Rightarrow \vec{r}_s \approx \vec{r}$$

premaknjene legi

$$\vec{u} = \vec{u}_0 + \vec{f}_0 \times \vec{r}$$

$$\vec{f} = \vec{f}_0$$

To velja le takrat, ko so pomiki in zasuki majhne kolicine.

Razdelimo po komponentah:

$$u_x \cdot \hat{e}_x + u_y \cdot \hat{e}_y + u_z \cdot \hat{e}_z = u_{0x} \cdot \hat{e}_x + u_{0y} \cdot \hat{e}_y + u_{0z} \cdot \hat{e}_z + \begin{vmatrix} \hat{e}_x & \hat{e}_y & \hat{e}_z \\ f_0 & f_0 & f_0 \\ x & y & z \end{vmatrix}$$

Ker smo v ravni s  $\vec{r}$  so:  $u_y = 0$ ,  $y = 0$ ,  $u_{0y} = 0$ 

$$u_x \cdot \hat{e}_x + u_z \cdot \hat{e}_z = u_{0x} \cdot \hat{e}_x + u_{0z} \cdot \hat{e}_z + \hat{e}_x \cdot (z \cdot f_0) + \hat{e}_z \cdot (-x \cdot f_0)$$

Uredimo po komponentah:

$$u_x = u_{0x} + z \cdot f_0$$

$$u_z = u_{0z} - x \cdot f_0$$

$$f = f_0$$

ZAPISKI  
NOTES

2.1. Ravnotečni par sil:

$$\vec{F}_A = -\vec{F}_B, \quad \vec{r}_B = \vec{r}_A + \vec{P}$$

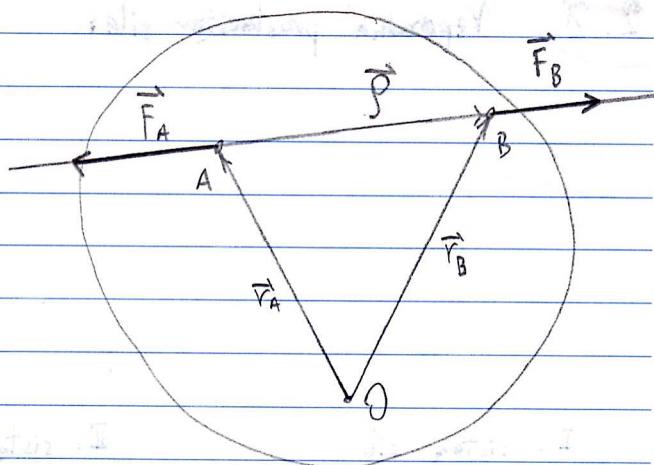
$$\vec{R} = \vec{F}_A + \vec{F}_B = \vec{0}$$

$$\vec{M}_Q^0 = \vec{r}_A \times \vec{F}_A + \vec{r}_B \times \vec{F}_B =$$

$$= \vec{r}_A \times \vec{F}_A + (\vec{r}_A + \vec{P}) \times (-\vec{F}_A) =$$

$$= \vec{r}_A \times \vec{F}_A - \vec{r}_A \times \vec{F}_A - \vec{P} \times \vec{F}_A = \vec{0}$$

sij. sta  $\vec{P} \parallel \vec{F}_A$



Dvojica sil:

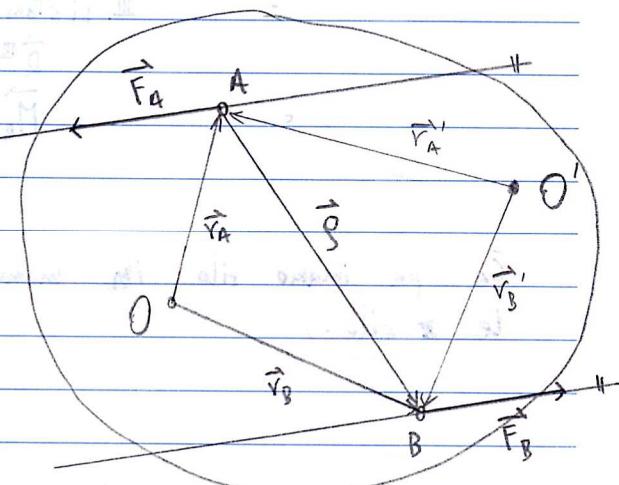
$$\vec{F}_A = -\vec{F}_B, \quad \vec{r}_B = \vec{r}_A + \vec{P}$$

$$\vec{R} = \vec{F}_A + \vec{F}_B = \vec{0}$$

$$\vec{M}_Q^0 = \vec{r}_A \times \vec{F}_A + \vec{r}_B \times \vec{F}_B =$$

$$= \vec{r}_A \times \vec{F}_A + (\vec{r}_A + \vec{P}) \times (-\vec{F}_A) =$$

$$= \vec{r}_A \times \vec{F}_A - \vec{r}_A \times \vec{F}_A - \vec{P} \times \vec{F}_A \neq \vec{0}$$



- moment na izbrano točko  
ni enak nič!

~~je pa enak nuli~~

je pa neenak od izbrane točke O.

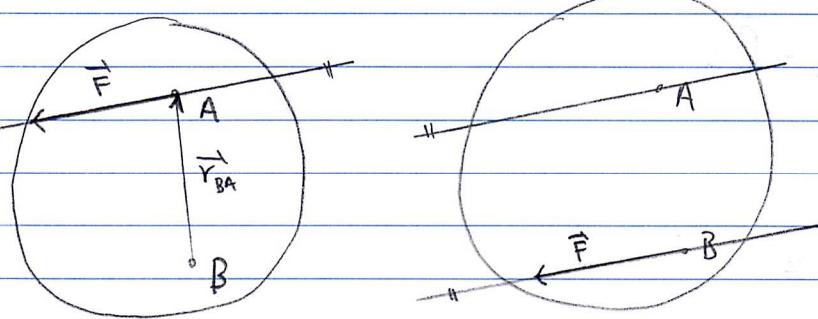
$$\vec{M}_Q^0 = \vec{r}_A' \times \vec{F}_A + \vec{r}_B' \times \vec{F}_B = -\vec{P} \times \vec{F}_A$$

4

2005

ZAPISKI  
NOTES

## 2. 2. Vzponodna predstavitev sile:



I. sistem sil

$$\vec{R}^I = \vec{F}$$

$$\vec{M}_e^{B,I} = \vec{r}_{BA} \times \vec{F}$$

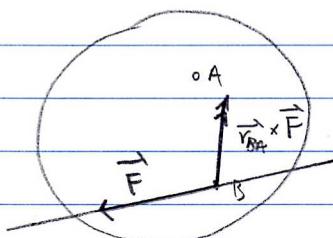
II. sistem sil

$$\vec{R}^{II} = \vec{F}$$

$$\vec{M}_e^{B,II} = \vec{0}$$

Ker sistema nista enakovredna

- v novihih na točki B, moramo
- v točki B dodati moment
- $\vec{r}_{BA} \times \vec{F}$ .

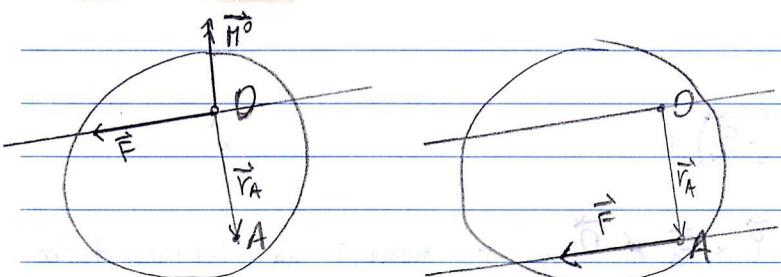


III. sistem sil

$$\vec{R}^{III} = \vec{F}$$

$$\vec{M}_e^{B,III} = \vec{r}_{BA} \times \vec{F}$$

Če pa imamo silo in moment, nas zanima, kdaj lahko le-ta nadomestimo le s silo.



I. sistem sil

$$\vec{R}^I = \vec{F}$$

$$\vec{M}_e^{A,I} = \vec{r}_A^\circ$$

II. sistem sil

$$\vec{R}^{II} = \vec{F}$$

$$\vec{M}_e^{A,II} = \vec{r}_A \times \vec{F}$$

Ta dva sistema sta statično enakovredna, če je:

$$\vec{r}_A^\circ = \vec{r}_A \times \vec{F}$$

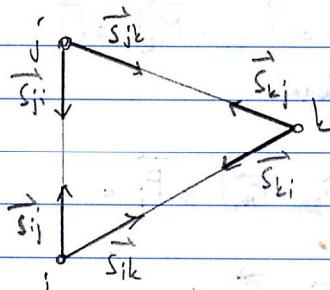
To je možno le, če sta moment in sila med seboj pravo kotka.

$$\vec{r}_A \times \vec{F} = \begin{vmatrix} \hat{e}_x & \hat{e}_y & \hat{e}_z \\ x_A & y_A & z_A \\ F_x & F_y & F_z \end{vmatrix} \Leftrightarrow \begin{aligned} M_x^\circ &= y_A \cdot F_z - z_A \cdot F_y \\ M_y^\circ &= z_A \cdot F_x - x_A \cdot F_z \\ M_z^\circ &= x_A \cdot F_y - y_A \cdot F_x \end{aligned}$$

ZAPISKI  
NOTES

2. 3.

Ravnotežni pogoji za sistem delcev s togimi vezmi:



Ta sistem je v ravnotežju, če velja:

$$\sum_{i=1}^N \left( \vec{F}_i + \sum_{j=1}^N \vec{S}_{ij} - m_i \vec{a}_i \right) \cdot \vec{u}_i = 0 \quad \text{poljuben premik}$$

$$\sum_{i=1}^N \sum_{j=1}^N \vec{S}_{ij} = \vec{0}, \text{ saj so si po 3. Newtonovem zakonu sile nasprotno enake}$$
za momente  $\sum_{i=1}^N \sum_{j=1}^N \vec{S}_{ij} \cdot \vec{u}_i = \vec{0}$  pa dokazuje:

$$\vec{S}_{ij} \cdot \vec{u}_i + \vec{S}_{ji} \cdot (\vec{u}_i + \vec{\varphi}_i \times \vec{r}_{ij}) = (\vec{S}_{ij} + \vec{S}_{ji}) \cdot \vec{u}_i + \vec{S}_{ji} (\vec{\varphi}_i \times \vec{r}_{ij}) = \vec{0}$$

Ker sistem miruje je  $\vec{a}_i = \vec{0} \Rightarrow m_i \vec{a}_i \cdot \vec{u}_i = \vec{0}$ Ostane nam samo že:  $\sum_{i=1}^N \vec{F}_i \cdot \vec{u}_i = 0$  - splošna ravnotežna enačba

$$\begin{aligned} \vec{u}_i &= \vec{u}_0 + \vec{\varphi}_0 \times \vec{r}_i \\ \vec{\varphi}_i &= \vec{\varphi}_0 \end{aligned} \quad \left\{ \sum_{i=1}^N \vec{F}_i \cdot (\vec{u}_0 + \vec{\varphi}_0 \times \vec{r}_i) = \vec{u}_0 \cdot \sum_{i=1}^N \vec{F}_i + \vec{\varphi}_0 \cdot \sum_{i=1}^N (\vec{r}_i \times \vec{F}_i) \right.$$

$$\begin{aligned} \vec{u}_0 &\neq \vec{0} \\ \vec{\varphi}_0 &= \vec{0} \end{aligned} \quad \left\{ \sum_{i=1}^N \vec{F}_i = \vec{0} \right.$$

$$\begin{aligned} \vec{u}_0 &= \vec{0} \\ \vec{\varphi}_0 &\neq \vec{0} \end{aligned} \quad \left\{ \sum_{i=1}^N \vec{r}_i \times \vec{F}_i = \vec{0} \right.$$

Ravnotežni pogoji na tistem telesu:

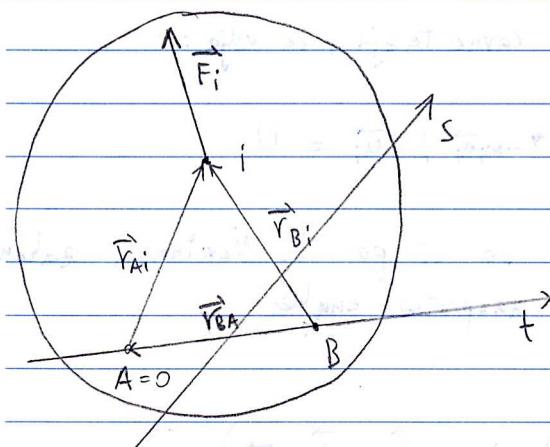
$$\sum_{i=1}^N \vec{F}_i = \vec{Q} = \vec{0}$$

$$\sum_{i=1}^N \vec{r}_i \times \vec{F}_i = \vec{M}_Q = \vec{0}$$

Osnovne ravnotežne enačbe za sile na tistem telesu.

ZAPISKI  
NOTES

2.4. Prva nadomestna oblika ravnotežnih enačb:



Vprašamo se, ali so  $\vec{M}_R^A = \vec{0}$  in  $\vec{M}_R^B = \vec{0}$  enakovredne osnovnim enačbam.

$$\begin{aligned}\vec{M}_R^B &= \sum_{i=1}^N \vec{r}_{Bi} \times \vec{F}_i = \sum_{i=1}^N (\vec{r}_{BA} + \vec{r}_{Ai}) \times \vec{F}_i = \\ &= \sum_{i=1}^N \vec{r}_{BA} \times \vec{F}_i + \sum_{i=1}^N \vec{r}_{Ai} \times \vec{F}_i = \\ &= \vec{r}_{BA} \times \vec{R} + \vec{M}_R^A = \vec{0}\end{aligned}$$

Ker je  $\vec{M}_R^A = \vec{M}_R^0 = \vec{0}$  in ker  $\vec{R} = \vec{0} \Rightarrow \vec{r}_{BA} \times \vec{R} = \vec{0}$ , potem:

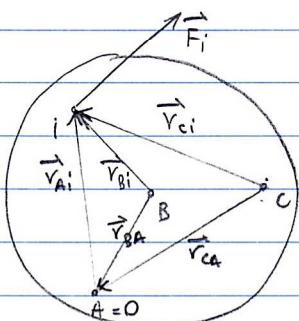
$\vec{M}_R^B = \vec{0}$  drži v splošnem.

A ker ne moremo sklepeti, da je  $\vec{r}_{BA} \times \vec{R} = \vec{0}$ , če sta  $\vec{r}_{BA} \parallel \vec{R}$ , moramo projicirati  $\vec{R}$  na smer, ki ne poteka skozi A in B:

$$\vec{R} \cdot \vec{e}_s = 0$$

Prva nadomestna oblika:  $\vec{M}_R^A = \vec{0}, \vec{M}_R^B = \vec{0}, \vec{R} \cdot \vec{e}_s = 0$  ( $\vec{e}_t \cdot \vec{e}_s \neq 0$ )

Druga nadomestna oblika ravnotežnih enačb:



Vprašamo se, če so  ~~$\vec{M}_R^A = \vec{0}, \vec{M}_R^B = \vec{0}$~~  in  $\vec{M}_R^C = \vec{0}$  enakovredne osnovnim enačbam.

Po enakem postopku kot prej izpeljemo:

$$\begin{aligned}\vec{M}_R^A &= \vec{0} \\ \vec{M}_R^B &= \vec{r}_{BA} \times \vec{R} + \vec{M}_R^A = \vec{0} \\ \vec{M}_R^C &= \vec{r}_{CA} \times \vec{R} + \vec{M}_R^A = \vec{0}\end{aligned}$$

in torke A, B in C ne ležijo na isti premici.

ZAPISKI  
NOTES

## 3.1. prostostne stopnje:

Število prostostnih stopenj pomeni število neodvisnih skalarnih spremenljivk, s katerimi enolično opisemo lego ~~delcev~~ delca, sistema delcev, togega telesa ali sistema teles v prostoru.

Telo je definirano v prostoru s 6 prostostnimi stopnjami delec pa s 3.

$N$  masnih delcev, ki se gibljejo po krogli, ima  $2 \cdot N$  prostostnih stopenj.

$N$  masnih ~~delcev~~ <sup>togih tel</sup>, ki so povezana s členkom, ima ~~3~~  $3 \cdot (N-1)$  prostostnih stopenj.

$$u_x^0 = a_x^0 = a_x^3 = u_x^4 \Rightarrow 1$$

$$u_y^0 = a_y^0 = a_y^3 = u_y^4 \Rightarrow 1$$

$$u_z^0 = a_z^0 = a_z^3 = u_z^4 \Rightarrow 1$$

$$\varphi_x^0, \varphi_x^1, \varphi_x^2, \varphi_x^3, \varphi_x^4 \Rightarrow 4$$

$$\varphi_y^0, \varphi_y^1, \varphi_y^2, \varphi_y^3, \varphi_y^4 \Rightarrow 4$$

$$\varphi_z^0, \varphi_z^1, \varphi_z^2, \varphi_z^3, \varphi_z^4 \Rightarrow 4$$

$$n_{ps} = 6 \cdot 4 - 3 - 3 \cdot 4 = 24 - 15 = 9$$

$$n_{ps} = 3 \cdot (4-1) = 9$$

ZAPISKI  
NOTES

3.2. Odzete prostostne stopnje vezi:

$n_{ux}$  - število neodvisnih pomikov na mestu vezi v koordinatni smeri x

$n_{uy}$  -  $\begin{array}{c} - \\ | \\ - \end{array}$  y

$n_{uz}$  -  $\begin{array}{c} - \\ | \\ - \end{array}$  z

$n_{q_x}$  - število neodvisnih zasukov na mestu vezi v koordinatni smeri x

$n_{q_y}$  -  $\begin{array}{c} - \\ | \\ - \end{array}$  y

$n_{q_z}$  -  $\begin{array}{c} - \\ | \\ - \end{array}$  z

$$n_{ps} = n_{ux} + n_{uy} + n_{uz} + n_{qx} + n_{qy} + n_{qz}$$

$$n_{opsv} = 6 \cdot K - n_{ps}$$

Primer na strani 2., s členkom.

ZAPISKI  
NOTES

3. 6.

Sistem togih teles:

Poznamo tri tipa sistemov togih teles:

Statično določene:  $\tilde{n}_{ps} = 0$  in  $n_{ps} = 0$ Statično nedoločene:  $\tilde{n}_{ps} < 0$  in  $n_{ps} = 0$ Statično predoločene:  $n_{ps} > 0$ 

Pri statiki togih teles se ukvarjamo le s statično določenimi sistemi.

ZAPISKI  
NOTES

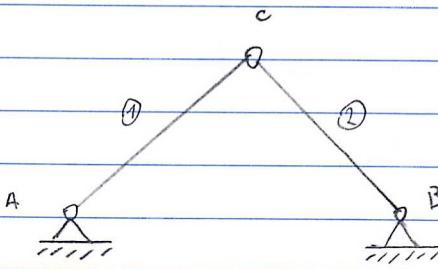
3.3.

Računsko število prostostnih stopenj:

$$\tilde{n}_{ps} = 6K - \sum_{\text{vse podpore}} n_{opsp} - \sum_{\text{vse veži}} n_{opsv} - \text{prostor}$$

$$\tilde{n}_{ps} = 3K - \sum_{\text{vse podpore}} n_{opsp} - \sum_{\text{vse veži}} n_{opsv} - \text{ravnina}$$

Izračunamo število ~~nopsp~~ prostostnih stopenj nadprtih, nepovezanih teles v danem sistemu, nato pa od tega števila najprej odštejemo koliko prostostnih stopenj odvzame vsaka podpora zase in na koncu ře koliko prostostnih stopenj odvzame vsala vež zase.



Ker smo v ravnini najprej izračunamo  $3K$ :

$$3K = 3 \cdot 2 = 6$$

Nato izračunamo za vsako podporo  $n_{opsp}$ :

Podpora A:  $n_{opsp} = 2$  (omogoča rotacijo)

Podpora B:  $n_{opsp} = 2$  (omogoča rotacijo)

In izračunamo še za vsako vez  $n_{opsv}$ :

$$\text{Vez C: } n_{opsv} = 2 \cdot (2 - 1) = 2$$

Doljni del formuli izračunamo  $\tilde{n}_{ps}$ :

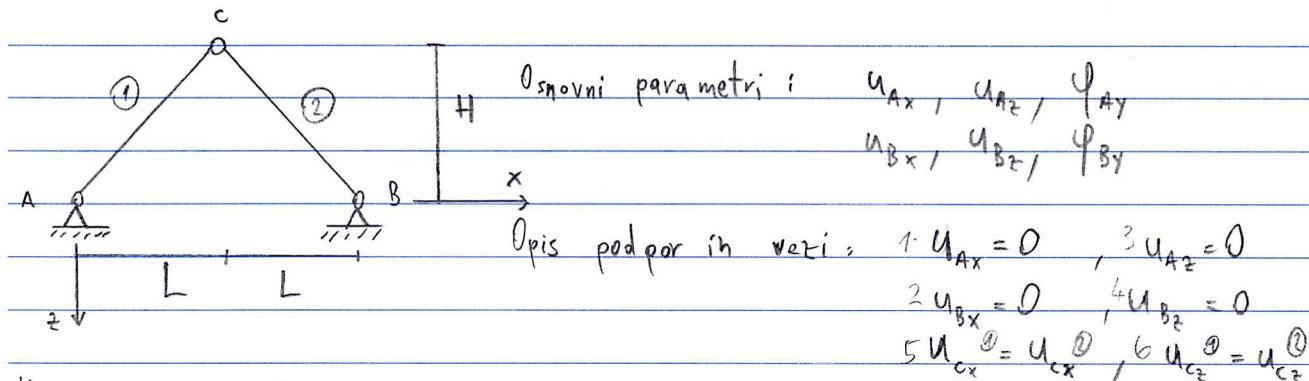
$$\tilde{n}_{ps} = 6 - 2 - 2 - 2 = 0$$

## 3.4. Dejansko število prostostnih stopenj:

Najprej napišemo vezne enačbe, opisemo podporo in verzi.

Zapišemo kinematične enačbe, pri katerih so osnovni parametri izbrani v podporah oziroma vezeh vsakega telesa.

Iz dobavljenih enačb zapišemo matriko  $[A]$  in izračunamo rang  $[A]$  in po enačbi  $n_{ps} = n_{kn} - \text{rang } [A]$ , dobimo dejansko število prostostnih stopenj sistema.



Kinematične enačbe:

$$\begin{array}{ll} 7. u_{Cx}^0 = u_{Ax} - H \cdot \varphi_{Ay} & 10. u_{Cx}^0 = u_{Bx} - H \cdot \varphi_{By} \\ 8. u_{Cz}^0 = u_{Az} - L \cdot \varphi_{Ay} & 11. u_{Cz}^0 = u_{Bz} + L \cdot \varphi_{By} \\ 9. \varphi_{Cy}^0 = \varphi_{Ay} & 12. \varphi_{Cy}^0 = \varphi_{By} \end{array}$$

Zapišemo matriko  $[A]$  in poračunamo rang  $[A]$ :

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
rang	-1	H	1	1	1	1	1	1	1	1	1	1
	-1	L	1	1	1	1	1	1	1	1	1	1
	-1	-1	1	1	1	1	1	1	1	1	1	1
	-1	-1	H	1	1	1	1	1	1	1	1	1
	-1	-L	1	1	1	1	1	1	1	1	1	1
	-1	-1	-1	1	1	1	1	1	1	1	1	1

$\det[A] \neq 0$

$n_{ps} = n_{kn} - \text{rang } [A]$

$n_{ps} = 12 - 12 = 0$

ZAPISKI  
NOTES

3.5. Razlika med  $\tilde{n}_{ps}$  in  $n_{ps}$ :

Dejansko in račansko število prostostnih stopnj se razlikujejo, če razlike podpore in veri odvraamejo isto prostostno stopnjo.

$$\begin{array}{c} A \quad B \quad C \\ \text{---} \\ \text{X} \quad \text{X} \quad \text{X} \end{array} \quad n_{ps} = 3 - 1 - 1 - 1 = 0$$

$n_{ps} = 1$  - saj se celotna konstrukcija lahko prosto premika v smeri osi x.