

-1-

Celotupna Njutnova dinamika mat. sistema, brez obzira da li se radi o materijalnem sistemu  $N$  materijalnih točk, krutom telu ali sistemu krutih tel, zasniva se na 2 zakona koja su vektorske prirode.

I zakon - zakon promene količine kretanja mat. sistema

$$\left[ \frac{d\vec{K}}{dt} = \vec{F}_R^S \right]; \quad \vec{K} = \sum_{i=1}^N m_i \vec{v}_i = m \vec{v}_C; \quad \vec{K} = \int d m \vec{v} = m \vec{v}_C \quad (1)$$

$K_i = K(M_i) \quad \quad \quad \vec{K}(M) = d m \vec{K}$

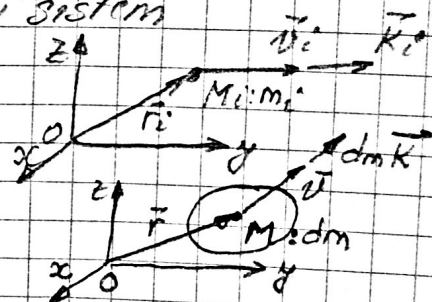
Zakon promene količine kretanja mat. sistema, s obzirom da je  $\vec{K} = m \vec{v}_C$  i  $\vec{K} = m \vec{a}_C$ , ekvivalentan je diferencijalnoj jednačini kretanja centra mase mat. sistema:

$$\left[ m \vec{a}_C = \vec{F}_R^S \right] \quad (\vec{F}_R^S = \vec{F}_R^{\text{akt.}} + \vec{F}_R^{\text{S.R.V.}}) \quad (1')$$

Vektorske jednačine (1) i (1') ekvivalentne su sistemu od 3 skalarne dif. jednačine koje se običajno projektovanjem levih i desnih strana ovih jednačina na ose odgovarajućeg troosnog referentnog koordinatnog sistema u 3-Devklidovom prostoru koji može biti ili pokretan ili nepokretan.

Ako je ref. objekat nepokretan Dekartov koordinatni sistem  $Oxyz$ , tada iz (1) i (1') sledi jednačine:

$$\begin{aligned} x: \frac{dx}{dt} &= X_R^S \quad (1_1) & m a_{Cx} &= X_R^S \quad (1'_1) \\ y: \frac{dy}{dt} &= Y_R^S \quad (1_2) & m a_{Cy} &= Y_R^S \quad (1'_2) \\ z: \frac{dz}{dt} &= Z_R^S \quad (1_3) & m a_{Cz} &= Z_R^S \quad (1'_3) \end{aligned} \quad \Leftrightarrow$$



Sistem jednačina (1<sub>1</sub>), (1<sub>2</sub>) i (1<sub>3</sub>) predstavlja zakone promene količine kretanja materijalnog sistema u pravcima osa  $Ox, Oy$  i  $Oz$ ,  $K_x = m \dot{x}_C$ ,  $K_y = m \dot{y}_C$  i  $K_z = m \dot{z}_C$ . Jednačine (1'<sub>1</sub>), (1'<sub>2</sub>) i (1'<sub>3</sub>) predstavlja dif. jednačine kretanja centra mase  $C$  mat. sistema u pravcima osa  $Ox, Oy, Oz$ . U ovim jednačinama je:

$$a_{Cx} = \ddot{x}_C, \quad a_{Cy} = \ddot{y}_C \quad \text{ i } \quad a_{Cz} = \ddot{z}_C.$$

Ako je ref. KS pokretan KS, npr  $O \in \Sigma$ , čija je trenutna ugaona brzina oko nepokretne tačke  $O$ ,  $\vec{\omega} = \vec{\omega}(t)$  a trenutna ugaona ubrzanje  $\vec{\epsilon} = \dot{\vec{\omega}}$ , iz npr. sistema u pravcima osa  $O\xi, O\eta$  i  $O\zeta$ :

$$\begin{aligned} \xi: m a_{C\xi} &= F_{R\xi}^S \quad (1''_1) \\ \eta: m a_{C\eta} &= F_{R\eta}^S \quad (1''_2) \\ \zeta: m a_{C\zeta} &= F_{R\zeta}^S \quad (1''_3) \end{aligned}$$

gde su:  $\vec{r}_C = \xi_C \vec{e}_\xi + \eta_C \vec{e}_\eta + \zeta_C \vec{e}_\zeta \Rightarrow \vec{v}_C = \dot{\vec{r}}_C = \vec{v}_r + \vec{\omega} \times \vec{r}_C$  i  $\vec{a}_C = \dot{\vec{v}}_C = \vec{a}_r + \vec{\epsilon} \times \vec{r}_C + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_C) + 2\vec{\omega} \times \vec{v}_r$   
 $\vec{v}_r = 0, \vec{a}_r = 0$  - ako je  $C$  centar mase krutog tela, za koje je važno KS  $O \in \Sigma$  (telo rotira oko tačke  $O$ )



-2-

II Zakon promene momenta kol. kretanja mat. sistema bilo za nepokretn pol (O), bilo za pokretn pol (A ili C).

Zakon promene momenta kol. kretanja za nepokretn pol O ima oblik:

$$\frac{d\vec{L}_O}{dt} = \vec{M}_O^S, \quad \vec{L}_O = \sum_{i=1}^N \vec{r}_i \times m_i \vec{v}_i; \quad \vec{L}_O = \int \vec{r} \times d\vec{m} \vec{v} \quad (2)$$

Projekcijanjem leve i desne strane jednačine (2) na ose nepokretne KS u tački O, Oxyz, dobija se sistem 3 skalarne jednačine koji je ekvivalentan jednačini (2). U tom slučaju veličina  $\vec{L}_O$  u KS Oxyz glasi:

$$\vec{L}_O = L_{Ox} \vec{i} + L_{Oy} \vec{j} + L_{Oz} \vec{k}$$

gde su:

$L_{Ox}, L_{Oy}, L_{Oz}$  - momenti količine kretanja mat. sistema za ose  $Ox, Oy, Oz$  = projekcija  $\vec{L}_O$  na ose  $Ox, Oy, Oz$ .

$$\begin{aligned} (2) \Rightarrow \begin{cases} \frac{dL_{Ox}}{dt} = M_{Ox}^S & (2_1) \\ \frac{dL_{Oy}}{dt} = M_{Oy}^S & (2_2) \\ \frac{dL_{Oz}}{dt} = M_{Oz}^S & (2_3) \end{cases} \end{aligned}$$

zakoni promene momenta količine kretanja za nepokretne ose  $Ox, Oy, Oz$

Ako je veličina  $\vec{L}_O$  poznata u odnosu KS Oxyz koji rotira oko nepokretne tačke O trenutnom ugaonom brzinom  $\vec{\omega}$ , tj. ako je:

$$\vec{L}_O = L_{O\xi} \vec{\eta} + L_{O\eta} \vec{\mu} + L_{O\zeta} \vec{\nu}$$

gde su:

$L_{O\xi}, L_{O\eta}, L_{O\zeta}$  momenti količine kretanja mat. sistema za ose  $O\xi, O\eta$  i  $O\zeta$  = projekcija  $\vec{L}_O$  na ose  $O\xi, O\eta$  i  $O\zeta$ , tada je:

$$\dot{\vec{L}}_O = \frac{d\vec{L}_O}{dt} + \vec{\omega} \times \vec{L}_O,$$

gde je:

$$\frac{d\vec{L}_O}{dt} = \dot{L}_{O\xi} \vec{\eta} + \dot{L}_{O\eta} \vec{\mu} + \dot{L}_{O\zeta} \vec{\nu}$$

i  $\vec{\omega} \times \vec{L}_O$  - posledica činjenice  $\vec{\eta} = \vec{\eta}(t), \vec{\mu} = \vec{\mu}(t), \vec{\nu} = \vec{\nu}(t)$ , tj. da je:

$$\dot{\vec{\eta}} = \vec{\omega} \times \vec{\eta}, \quad \dot{\vec{\mu}} = \vec{\omega} \times \vec{\mu}, \quad \dot{\vec{\nu}} = \vec{\omega} \times \vec{\nu}$$

Jednačina (2) se sada može dati u obliku:

$$\left[ \frac{d\vec{L}_O}{dt} + \vec{\omega} \times \vec{L}_O = \vec{M}_O^S \right] \quad (2')$$

pa se nakon skalarne množenja njene leve i desne strane jediničnim vektorima  $\vec{\eta}, \vec{\mu}$  i  $\vec{\nu}$  dobijaju 3 skalarne jednačine koje predstavljaju zakone promene momenta kol. kretanja za pokretne ose  $O\xi, O\eta$  i  $O\zeta$ :

$$L_{O\xi} + (\omega_\eta L_{O\zeta} - \omega_\zeta L_{O\eta}) = M_{O\xi}^S \quad (2'_1)$$

$$L_{O\eta} + (\omega_\zeta L_{O\xi} - \omega_\xi L_{O\zeta}) = M_{O\eta}^S \quad (2'_2)$$

$$L_{O\zeta} + (\omega_\xi L_{O\eta} - \omega_\eta L_{O\xi}) = M_{O\zeta}^S \quad (2'_3)$$

zakoni promene momenta količine kretanja mat. sistema za pokretne ose  $O\xi, O\eta$  i  $O\zeta$



gde su:  $\omega_x, \omega_y, \omega_z$  projekcije  $\vec{\omega}$  na ose KS  $Ox, Oy, Oz$  ( $\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$ )

Jednačine (2'), (2''), (2''') se koriste za opisivanje sfernog kretanja krutog tela do nepokretne tačke O, i gde KS  $Ox, Oy, Oz$  predstavlja KS vezan za telo. Tada je:

$$\vec{\omega} = \dot{\psi} \vec{k} + \dot{\theta} \vec{n} + \dot{\varphi} \vec{v},$$

gde su  $\dot{\psi} \vec{k}$ ,  $\dot{\theta} \vec{n}$  i  $\dot{\varphi} \vec{v}$ , trenutne ugaone brzine precesije, nutacije i rotacije tela oko tačke O. Veličine:

$\omega_x = \omega_x(\dot{\psi}, \dot{\theta}, \dot{\varphi}, \psi, \theta, \varphi)$ ,  $\omega_y = \omega_y(\dot{\psi}, \dot{\theta}, \dot{\varphi}, \psi, \theta, \varphi)$ ,  $\omega_z = \omega_z(\dot{\psi}, \dot{\theta}, \dot{\varphi}, \psi, \theta, \varphi)$  dake su Eulerovim kinematskim veličinama. Moment kol. kretanja  $\vec{L}_O$  tela, u tom slučaju je:

$$\vec{L}_O = \int \vec{r} \times d\vec{m} \vec{v} = \int d\vec{m} [\vec{r} \times (\vec{\omega} \times \vec{r})]$$

$$\vec{L}_O = L_{Ox} \vec{i} + L_{Oy} \vec{j} + L_{Oz} \vec{k}$$

$$\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$$

$$\begin{aligned} \begin{bmatrix} L_{Ox} \\ L_{Oy} \\ L_{Oz} \end{bmatrix} &= \begin{bmatrix} J_{Ox} & J_{Oxy} & J_{Oxz} \\ J_{Oxy} & J_{Oy} & J_{Oyz} \\ J_{Oxz} & J_{Oyz} & J_{Oz} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix} \\ \Rightarrow \begin{bmatrix} L_{Ox} \\ L_{Oy} \\ L_{Oz} \end{bmatrix} &= \begin{bmatrix} J_{Ox}^0 & J_{Oxy}^0 & J_{Oxz}^0 \\ J_{Oxy}^0 & J_{Oy}^0 & J_{Oyz}^0 \\ J_{Oxz}^0 & J_{Oyz}^0 & J_{Oz}^0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} L_{Ox} &= J_{Ox}^0 \omega_x - J_{Oxy}^0 \omega_y - J_{Oxz}^0 \omega_z \\ L_{Oy} &= -J_{Oxy}^0 \omega_x + J_{Oy}^0 \omega_y - J_{Oyz}^0 \omega_z \\ L_{Oz} &= -J_{Oxz}^0 \omega_x - J_{Oyz}^0 \omega_y + J_{Oz}^0 \omega_z \end{aligned}$$

$$J_{Oxy}^0 = J_{Oyx}^0 = J_{Oxz}^0 = 0$$

$$J_{Ox}^0 = J_{Ox}, J_{Oy}^0 = J_{Oy}, J_{Oz}^0 = J_{Oz}$$

$$\begin{aligned} L_{Ox} &= J_{Ox} \omega_x \\ L_{Oy} &= J_{Oy} \omega_y \\ L_{Oz} &= J_{Oz} \omega_z \end{aligned}$$

(Momenti inercije tela u odnosu na ose KS a vezano za telo se ne menjaju u vremenu)

Za slučaj da su ose  $Ox, Oy$  i  $Oz$  glavne ose inercije, jednačine (2'), (2''), (2''') glase:

$$\begin{aligned} J_{Ox} \dot{\omega}_x - (J_{Oy} - J_{Oz}) \omega_y \omega_z &= M_{Ox}^3 & (2_1'') \\ J_{Oy} \dot{\omega}_y - (J_{Oz} - J_{Ox}) \omega_z \omega_x &= M_{Oy}^3 & (2_2'') \\ J_{Oz} \dot{\omega}_z - (J_{Ox} - J_{Oy}) \omega_x \omega_y &= M_{Oz}^3 & (2_3'') \end{aligned}$$

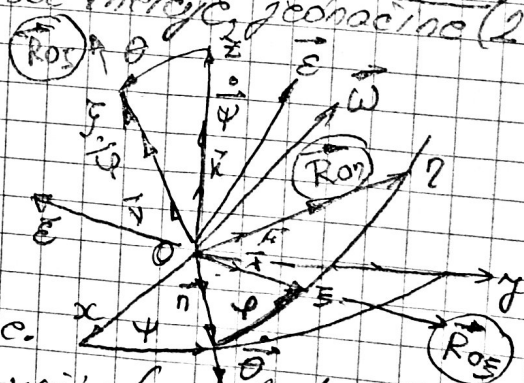
i nazivaju se Eulerove dinamičke jednačine.

Kako se sistem sila koji deluje na telo koje vrši sferno kretanje sastoji od sistema aktivnih sila i reakcije sfernog zgloba

$$\vec{R}_O = R_{Ox} \vec{i} + R_{Oy} \vec{j} + R_{Oz} \vec{k}, \text{ to je:}$$

$$\vec{M}_O^S = \vec{M}_O^{\text{akt}} + \vec{M}_O^{\vec{R}_O} \Rightarrow \vec{M}_O^S = \vec{M}_O^{\text{akt}}$$

Zakon promene momenta količine kretanja za tačku O, (2'), tj. sistem jednačina (2'), (2''), (2'''), odnosno, (2\_1''), (2\_2''), (2\_3''), služi za određivanje konačnih jednačina sfernog kretanja krutog tela, a za poznate početne uslove:  $\psi = \psi(t)$ ,  $\theta = \theta(t)$  i  $\varphi = \varphi(t)$



Reakcija  $\vec{R}_0$  određuje se iz (1'), tj. iz sistema jednačina (1'), (1'') i (1'''):

$$\vec{m}\vec{a}_c = \vec{F}_R^{akt} + \vec{R}_0 \Rightarrow \begin{aligned} m\vec{a}_c &= \vec{F}_R^{akt} + \vec{R}_0 \\ m\vec{a}_{c\varphi} &= \vec{F}_R^{akt} + \vec{R}_0 \\ m\vec{a}_\psi &= \vec{F}_R^{akt} + \vec{R}_0 \end{aligned}$$

gde je:  $\vec{a}_c = \vec{\epsilon} \times \vec{r}_c + \vec{\omega} \times \vec{v}_c$  i  $\vec{v}_c = \vec{\omega} \times \vec{r}_c$

$$\vec{a}_c = \begin{vmatrix} \vec{e}_x & \vec{e}_y & \vec{e}_z \\ \epsilon_x & \epsilon_y & \epsilon_z \\ x_c & y_c & z_c \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \vec{e}_x & \vec{e}_y & \vec{e}_z \\ \omega_x & \omega_y & \omega_z \\ v_{cx} & v_{cy} & v_{cz} \end{vmatrix}; \quad \vec{e} = \dot{\vec{\omega}}; \quad \epsilon_x = \dot{\omega}_x, \epsilon_y = \dot{\omega}_y, \epsilon_z = \dot{\omega}_z$$

$$\vec{r}_c = x_c \vec{e}_x + y_c \vec{e}_y + z_c \vec{e}_z$$

Zakonima (1) odnosno (1') i (2) odnosno (2') može se opisati i rotacija tela oko nepokretne ose:  $O_z = O_\xi$  ( $\vec{v} = \vec{r}$ ). Ugaona brzina tela, tj. koordinatnog sistema  $O\xi\eta\zeta$  vezanog za telo je tada:

$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{v} = \dot{\varphi} \vec{k},$$

gde je  $\dot{\varphi}$  prvi izvod zakona rotacije tela oko ose  $O_z = O_\xi$  i  $\varphi = \varphi(t)$ . (Telo u ovom slučaju ima 1 stepen slobode).

Moment količine kretanja tela, za tačku  $O$ ,  $\vec{L}_O$ , u KS  $O\xi\eta\zeta$  je:

$$\vec{L}_O = \int \vec{r} \times d\vec{m}\vec{v} = \int d\vec{m} [\vec{r} \times (\vec{\omega} \times \vec{r})]$$

$$\vec{L}_O = L_{O\xi} \vec{e}_\xi + L_{O\eta} \vec{e}_\eta + L_{O\zeta} \vec{e}_\zeta \rightarrow \begin{bmatrix} L_{O\xi} \\ L_{O\eta} \\ L_{O\zeta} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} J_{\xi\xi}^0 & J_{\xi\eta}^0 & J_{\xi\zeta}^0 \\ -J_{\eta\xi}^0 & J_{\eta\eta}^0 & J_{\eta\zeta}^0 \\ -J_{\zeta\xi}^0 & -J_{\zeta\eta}^0 & J_{\zeta\zeta}^0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega_\zeta \end{bmatrix} \Rightarrow$$

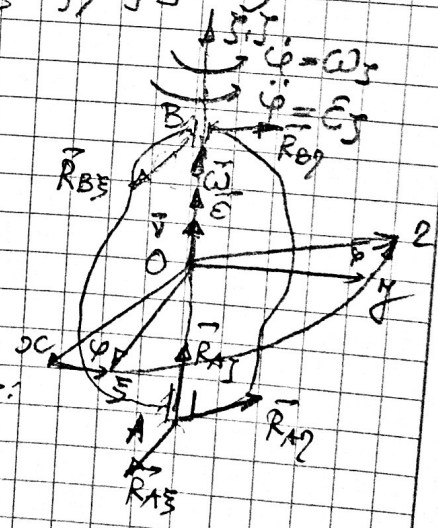
$$\vec{\omega} = 0 \vec{e}_\xi + 0 \vec{e}_\eta + \omega_\zeta \vec{e}_\zeta \rightarrow \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega_\zeta \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow L_{O\xi} = -J_{\xi\zeta}^0 \omega_\zeta, \quad L_{O\eta} = -J_{\eta\zeta}^0 \omega_\zeta, \quad L_{O\zeta} = J_{\zeta\zeta}^0 \omega_\zeta$$

Vodeći, takođe, računa na telo u ovom slučaju pored sistema aktivnih sila, deluju i reakcije sfernog zgloba A:  $\vec{R}_A = R_{A\xi} \vec{e}_\xi + R_{A\eta} \vec{e}_\eta + R_{A\zeta} \vec{e}_\zeta$  i:

cilindričnog zgloba B:  $\vec{R}_B = R_{B\xi} \vec{e}_\xi + R_{B\eta} \vec{e}_\eta$ , to je:

$$\vec{M}_O^s = \vec{M}_O^{akt} + \vec{M}_O^{\vec{R}_A} + \vec{M}_O^{\vec{R}_B}, \text{ pri čemu je:}$$

$$M_{O\xi}^s = M_{O\xi}^{akt}$$


Jednačine (2'), (2'') i (2''') imaju oblik:

$$-J_{\xi\zeta}^0 \dot{\omega}_\zeta - J_{\xi\zeta}^0 \omega_\zeta^2 = M_{O\xi}^{akt} + M_{O\xi}^{\vec{R}_A} + M_{O\xi}^{\vec{R}_B} \quad (2_1''')$$

$$-J_{\eta\zeta}^0 \dot{\omega}_\zeta + J_{\eta\zeta}^0 \omega_\zeta^2 = M_{O\eta}^{akt} + M_{O\eta}^{\vec{R}_A} + M_{O\eta}^{\vec{R}_B} \quad (2_2''')$$

$$J_{O\zeta}^0 \dot{\omega}_\zeta = M_{O\zeta}^{akt} \Leftrightarrow \boxed{J_{O\zeta}^0 \dot{\varphi} = M_{O\zeta}^{akt}} \quad (2_3''')$$

Jednačina (2\_3'''), pošto ne saopšti nepoznate reakcije zglobova služi za određivanje konačne jednačine rotacije tela, a za poznate početne uslove:  $\varphi = \varphi(t)$ .



-5-

Jednoline  $(Q_1'')$ ,  $(Q_2'')$  zajedno sa diferencijalnom jednocinoma kretanja centra mase tela  $(Q)$ , tj. jednocinoma  $(Q_1')$ ,  $(Q_2')$ ,  $(Q_3')$ , služe za određivanje reakcija  $R_A = \{R_{A5}, R_{A7}, R_{A5}\}$  i  $R_B = \{R_{B5}, R_{B7}, 0\}$ :

$$[mac_5] = FR_5^{alt} + R_{A5} + R_{B5}; [mac_7] = FR_7^{alt} + R_{A7} + R_{B7}; [mac_5] = FR_5 + R_{A5}$$

$$\vec{v}_c = \vec{\omega} \times \vec{r}_c = \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ 0 & 0 & \omega_z \\ r_{c5} & r_{c7} & r_{c5} \end{vmatrix} = \vec{i}(-\omega_z r_{c7}) + \vec{j}(\omega_z r_{c5})$$

$$\vec{a}_c = \vec{\epsilon} \times \vec{r}_c + \vec{\omega} \times \vec{v}_c = \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ 0 & 0 & \epsilon_z \\ r_{c5} & r_{c7} & r_{c5} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ 0 & 0 & \omega_z \\ -\omega_z r_{c7} & \omega_z r_{c5} & 0 \end{vmatrix} = \underbrace{\vec{a}_{c5}}_{\vec{a}_{c5}} + \underbrace{\vec{a}_{c7}}_{\vec{a}_{c7}}$$

Umesto zakona promene momenta količine kretanja za nepokretan pol vrlo često se koristi i moment količine kretanja mat. sistema za pokretan pol. Od svih mogućih pokretnih polova, u odnosu na koje se određuje moment količine kretanja mat. sistema posebna istaknuto mesto ima centar mase sistema, C.

$$\vec{L}_c = \sum_{i=1}^n \vec{r}_i \times m_i \vec{v}_i \quad \text{ili} \quad \vec{L}_c = \int \vec{r} \times d\vec{m} \vec{v}$$

$$\vec{L}_c(M_i) = \vec{L}_{c_i}$$

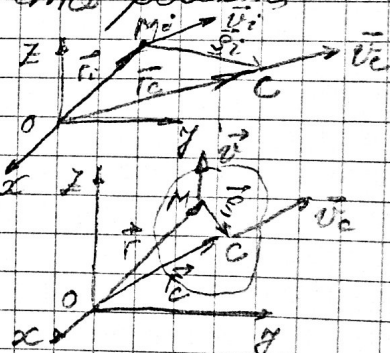
$$\vec{r}_i = \vec{CM}_i$$

$$\vec{v}_i = \vec{v}(M_i)$$

$$\vec{L}_c(M) = d\vec{L}_c$$

$$\vec{r} = \vec{CM}$$

$$\vec{v} = \vec{v}(M)$$



Veza između  $\vec{L}_0$  i  $\vec{L}_c$  je:

$$\vec{L}_0 = \vec{L}_c + \vec{r}_c \times \vec{K}, \quad \vec{r}_c = \vec{OC}, \quad \vec{K} = m\vec{v}_c. \quad (\vec{M}_0^s = \vec{M}_c^s + \vec{r}_c \times \vec{F}_K^s)$$

Koristeći ovu relaciju i zakon promene momenta količine kretanja na nepokretan pol O, dobija se zakon promene momenta količine kretanja mat. sistema za centar mase tog mat. sistema:

$$\frac{d\vec{L}_c}{dt} = \vec{M}_c^s$$

(3)

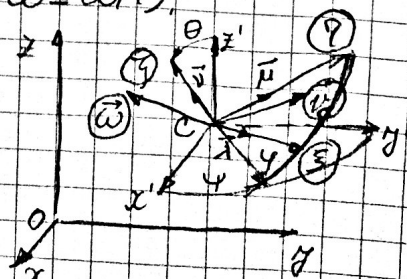
(Za bilo koji drugu pokretnu tačku A  $\neq$  C važi:  $\vec{L}_0 = \vec{L}_A + \vec{r}_A \times \vec{K} \Rightarrow \frac{d\vec{L}_A}{dt} + \vec{v}_A \times \vec{K} = \vec{M}_A^s$ )

Pošto je tačka C pokretna, vektor  $\vec{L}_c$  se najčešće analitički zapiše u odnosu na pokretni KO C gde koji vrši opšte kretanje, tj. rotira, oko pokretnog kraja istog početka, C trenutnom ugaonom brzinom  $\vec{\omega} = \vec{\omega}(t)$ .

Za:  $\vec{L}_c = L_{c5}\vec{i} + L_{c7}\vec{j} + L_{c5}\vec{k}$ , izraz za  $\vec{L}_c$  glasi:

$$\frac{d\vec{L}_c}{dt} = \frac{d\vec{L}_c}{dt} + \vec{\omega} \times \vec{L}_c,$$

pa jednačina (3) ima oblik



$$\left[ \frac{d\vec{L}_C}{dt} + \vec{\omega} \times \vec{L}_C = \vec{M}_C^S \right] \quad (\text{analogno (2')}) \quad (3')$$

gde je:

$$\frac{d\vec{L}_C}{dt} = I_{Cx} \dot{\vec{\alpha}} + I_{Cy} \dot{\vec{\mu}} + I_{Cz} \dot{\vec{\nu}}$$

$$\vec{\omega} \times \vec{L}_C = \begin{vmatrix} \omega_x & \omega_y & \omega_z \\ I_{Cx} & I_{Cy} & I_{Cz} \end{vmatrix} \quad - \text{ član koji je posledica činjenice da su:}$$

$\vec{\alpha} = \vec{\alpha}(t), \vec{\mu} = \vec{\mu}(t), \vec{\nu} = \vec{\nu}(t)$  i relacija:  
 $\dot{\vec{\alpha}} = \vec{\omega} \times \vec{\alpha}, \dot{\vec{\mu}} = \vec{\omega} \times \vec{\mu}$  i  $\dot{\vec{\nu}} = \vec{\omega} \times \vec{\nu}$ .

Jednačina (3') je analogna sistemu od 3 diferencijalne skalarne jednačine koje predstavljaju zakon promena momenta količine kretanja materijalnog sistema za ose  $Cx, Cy$  i  $Cz$  i koje su po formi istog oblika kao i jednačine (2'), (2'') i (2''').

$$I_{Cx} + (I_{Cy} \omega_z - I_{Cz} \omega_y) = M_{Cx}^S \quad (3'_1)$$

$$I_{Cy} + (I_{Cz} \omega_x - I_{Cx} \omega_z) = M_{Cy}^S \quad (3'_2)$$

$$I_{Cz} + (I_{Cx} \omega_y - I_{Cy} \omega_x) = M_{Cz}^S \quad (3'_3)$$

Zakon promene momenta količine kretanja za centar mase (B), odnosno jednačine (3'\_1), (3'\_2) i (3'\_3) koriste se za opisivanje ravno i opšteg kretanja krutog tela, dakle, onih kretanja krutih tela koje nemaju bar jednu nepokretnu tačku.

Broj stepeni slobode slobodnog krutog tela koje vrši ravno kretanje je 3, pa je takvo kretanje opisano sistemom od 3 dif. jednačine. Ako se takvo kretanje predstavi kretanjem ravno preska S (romani figurom) kome pripada centar mase tela C u nepokretnoj ravni  $Oxy$ , a za pol translacije izabere upravo tačka C kaočine jednačine ravnokretanja posmatranog tela biće 3 funkcije:  $x_C = x_C(t), y_C = y_C(t)$  i  $\varphi = \varphi(t)$ , gde je  $\varphi$  ugao rotacije oko translaciono pokretne ose  $Cx = Cx$  ( $\vec{\alpha} = \vec{\nu}$ ) upravne na ravan kretanja preska S u tački C.

Moment količine kretanja  $\vec{L}_C$  koje vrši opisano kretanje je:

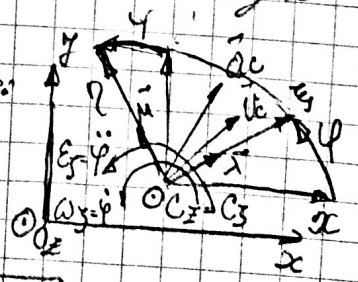
$$\vec{L}_C = I_{Cx} \vec{\alpha} + I_{Cy} \vec{\mu} + I_{Cz} \vec{\nu} \rightarrow \begin{bmatrix} I_{Cx} \\ I_{Cy} \\ I_{Cz} \end{bmatrix}$$

$$\vec{\omega} = 0 \cdot \vec{\alpha} + 0 \cdot \vec{\mu} + \omega_z \vec{\nu} \rightarrow \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega_z \end{bmatrix}, \quad [\omega_x = \omega_y = \dot{\varphi}]$$

$$\begin{bmatrix} I_{Cx} \\ I_{Cy} \\ I_{Cz} \end{bmatrix} = [J^C] \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} J_{Cx}^C & -J_{Cy}^C & -J_{Cz}^C \\ -J_{Cy}^C & J_{Cy}^C & -J_{Cz}^C \\ -J_{Cz}^C & -J_{Cz}^C & J_{Cz}^C \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega_z \end{bmatrix} \Rightarrow$$

$$\begin{bmatrix} I_{Cx} \\ I_{Cy} \\ I_{Cz} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -J_{Cx}^C \omega_z \\ -J_{Cy}^C \omega_z \\ J_{Cz}^C \omega_z \end{bmatrix}$$

izrazi imaju analognu formu sa izrazima za  $I_{Cx}, I_{Cy}, I_{Cz}$  tela koje rotira oko nepokretne ose  $Oz = Oz$





-7-

Kao što izrazi pokazuju, momenti količine ravnog kretanja krutog tela za ose  $C_x$ ,  $C_y$  i  $C_z$  ne zavise od brzine  $\vec{v}_C$  pola translacije  $C$  tela, već samo od ugaone brzine tela  $\vec{\omega} = \omega_y \vec{i} - \omega_x \vec{j}$  i  $\omega_y = \omega_x = \dot{\varphi}$ .

Prema  $(3_1'')$ ,  $(3_2'')$  i  $(3_3'')$  zakoni promena veličina  $L_{C_x}$ ,  $L_{C_y}$  i  $L_{C_z}$  glase:

$$\begin{aligned} -J_{C_x}^C \dot{\omega}_y - J_{C_y}^C \dot{\omega}_x &= M_{C_x}^S & (3_1'') \\ -J_{C_y}^C \dot{\omega}_x + J_{C_x}^C \dot{\omega}_y &= M_{C_y}^S & (3_2'') \end{aligned}$$

(momenti inercije tela u odnosu na ose koordinatnog sistema vezanog za vreme)

$$\boxed{J_{C_x}^C \dot{\omega}_y = M_{C_y}^S} \Leftrightarrow \boxed{J_{C_y}^C \dot{\omega}_x = M_{C_x}^S} \Leftrightarrow \boxed{J_{C_z}^C \dot{\varphi} = M_{C_z}^S} \quad (3_3'')$$

Jednačine  $(3_1'')$ ,  $(3_2'')$  i  $(3_3'')$  analogne su dif. jednačinama rotacije tela oko neprotivne ose  $(1_1'')$ ,  $(1_2'')$  i  $(1_3'')$ . ( $0 \rightarrow C$ ).

Ako je osa  $C_x = C_z$  glavna centralna osa inercije:  $J_{C_x}^C = J_{C_y}^C = 0$  i  $J_{C_z}^C = J_{C_x}^C = J_{C_y}^C$ , jednačine  $(3_1'')$ ,  $(3_2'')$  i  $(3_3'')$  glase:

$$0 = M_{C_x}^S \quad (3_1''')$$

$$0 = M_{C_y}^S \quad (3_2''')$$

$$\boxed{J_{C_z}^C \dot{\omega}_x = M_{C_z}^S; J_{C_z}^C \dot{\varphi} = M_{C_z}^S} \quad (3_3''') \quad (C_x = C_z = \dot{\omega}_x, C_x = \dot{\varphi})$$

Jednačina  $(3_3''')$ , odnosno  $(3_3'')$ , predstavlja diferencijalnu jednačinu rotacije tela oko ose  $C_x = C_z$  pri ravnom kretanju krutog tela.

Jednačine  $(3_1''')$  i  $(3_2''')$ , odnosno  $(3_1'')$  i  $(3_2'')$ , predstavljaju uslove kompatibilnosti, tj. uslove koje moraju da zadovolje sile koje deluju na telo da bi razmatrano kretanje moglo realizovati. Prema  $(3_1''')$  i  $(3_2''')$  ravno kretanje slobodnog krutog tela čija je osa rotacije  $C_x = C_z$  istovremeno i glavna centralna osa inercije tog tela, može se realizovati samo ako glavni moment spoljašnjih sila, tj. aktivnih sila, za centar mase tela ima pravac ose rotacije  $C_x = C_z$ , tj. ako je:  $\boxed{\vec{M}_C^S = M_{C_x}^S \vec{i} = M_{C_z}^S \vec{k}}$

Da bi se dobile dif. jednačine kretanja centra mase u koordinatnom sistemu  $Oxyz$  moramo se pozvati na zakon kretanja centra mase tela, tj. na jednačinu  $(1')$ , odnosno na sistem jednačina  $(1_1')$ ,  $(1_2')$  i  $(1_3')$ :

$$\begin{aligned} \vec{m}\vec{a}_C &= \vec{F}_R^S \Rightarrow \begin{aligned} m a_{C_x} &= X_R^S \\ m a_{C_y} &= Y_R^S \\ 0 &= Z_R^S \end{aligned} \Rightarrow \begin{aligned} m \ddot{x}_C &= X_R^S & (1_1'') \\ m \ddot{y}_C &= Y_R^S & (1_2'') \\ 0 &= Z_R^S & (1_3'') \end{aligned} \end{aligned}$$

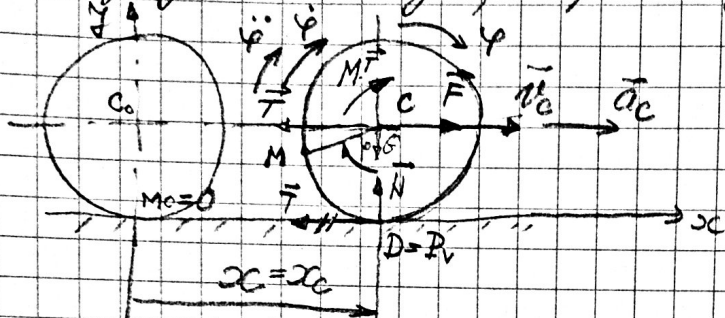
Dakle jednačine  $(1_1'')$  i  $(1_2'')$  opisuju kretanje centra mase tela, a zajedno sa  $(3_3''')$ , odnosno  $(3_3'')$ , predstavljaju diferencijalne jednačine ravnog kretanja krutog tela, jednačina  $(1_3''')$  predstavlja uslov za sistem sila koji deluje na telo i prema njemu glavni vektor spoljašnjih sila, tj. aktivnih sila, mora biti u ravni kretanja preseka  $S$ :

$$\boxed{\vec{F}_R^S = X_R^S \vec{i} + Y_R^S \vec{j}} \cdot \vec{F}_R^S \perp \vec{M}_C^S \Rightarrow \text{sistem sila se svodi na sistem sila u ravni } Oxy$$

-8-

Ako vezano telo izvodi ravno kretanje to se može predstaviti kretanjem njegovog ravnog preseka  $S$  u kome je centar mase tela, a u ravni  $Oxyz$ , tada je broj stepeni slobode takvog kretanja  $n < 3$ , pa dif. jednačine ravnog kretanja ( $3^{\text{III}}$ ), odnosno ( $3^{\text{II}}$ ), ( $1^{\text{II}}$ ), ( $1^{\text{I}}$ ) služe da se iz njih odrede konačne jednačine kretanja tog kretanja, ali i nepoznate reakcije veza.

Kotrljanje bez klizanja (po nepokretnoj ravnoj podlozi)



Ravno kretanje so. jednim stepenom slobode:  $n=1$

$$x_c(t) = R\varphi$$

$$\vec{D}M = M\vec{a}_D \Rightarrow x_c = R\varphi$$

$$n = 3 - l \Rightarrow n = 3 - 2 = 1$$

Kretanje diska poznato ako je poznat ili kretanje centra  $C$  diska u pravcu ose  $Ox$ :  $x_c = x_c(t)$  ili ugao rotacije diska oko  $C$ :  $\varphi = \varphi(t)$

Tačka dodira diska i podloge, tačka  $D$ , je trenutni pol brzina:

( $\vec{v}_D = \vec{v}_R = 0$ ) ovo zato jer nema proklizavanja između diska i podloge. Kotrljanje, po makar ono bilo i bez klizanja, ne može da se obavi ako su i podloga i površ diska idealno glatke. To znači da u ovom slučaju reakcija podloge, pored normalne komponente  $\vec{N}$ , ima i komponentu  $\vec{T}$  koja je upravna  $\vec{N}$  i koja predstavlja silu trenja pri kotrljanju bez klizanja. Intenzitet ove sile je nepoznat, ali je manji od intenziteta granične vrednosti sile trenja klizanja  $F_{tr}^g = \mu N$  ( $\mu = \mu_{din}$ ), tj.:

$T < \mu N$ . Takođe, generalno, smer sile  $\vec{T}$  je nepoznat i pretpostavlja se.

Međutim, preporuka je da se u slučajevima kao u ovom ovde, smer sile  $\vec{T}$  usvoji tako da nakon redukcije sile  $\vec{T}$  iz tačke  $D = P$  u centar mase diska, tačku  $C$ , na disk pored sile  $\vec{F}$  u tački  $C$  deluje sada i sprega čiji se smer poklapa sa pretpostavljenim smerovima promene ugla  $\varphi$  ugaona brzine  $\dot{\varphi}$  i ugaonog ubrzanja  $\ddot{\varphi}$  diska. Moment ovog sprega je:  $M\vec{T} = M\vec{C}\vec{T} \Rightarrow M\vec{T} = TR$  ( $\vec{T} \sim (\vec{T}, [\vec{M}\vec{T}])$ )

Dakle, u ovom i sličnim primerima, sila trenja kotrljanja bez klizanja,  $\vec{T}$ , obezbeđuje kotrljanje diska po podlozi:

Diferencijalne jednačine kretanja diska brže:

$$m\ddot{x}_c = N + G + F + T \Rightarrow m\ddot{x}_c = F - T \quad (a)$$

$$m\ddot{y}_c = N - G \Rightarrow 0 = N - G \quad (b)$$

$$\frac{dL_c}{dt} = \vec{M}_c\vec{F} + \vec{M}_c\vec{G} + \vec{M}_c\vec{N} + \vec{M}_c\vec{T} \Rightarrow J_c\ddot{\varphi} = TR \quad (c)$$

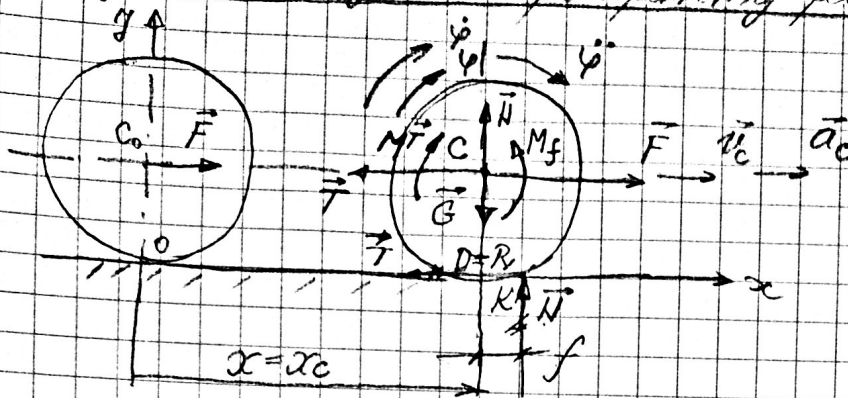
$$\text{gde je: } \ddot{x}_c = \ddot{\varphi} R \Rightarrow \ddot{x}_c = R\ddot{\varphi} \quad (d)$$

$$\text{odnosno: } \left. \begin{array}{l} m\ddot{x}_c = F - T \\ 0 = N - G \\ J_c \frac{\ddot{x}_c}{R} = TR \end{array} \right\} \Rightarrow \ddot{x}_c \Rightarrow x_c = x_c(t) \quad // \text{ 3 jednačine sa 3 nepoznate}$$

Proklizavanje diska po podlozi započinje u trenutku  $t_1$ :  $T(t_1) = F_{tr} = \mu H(t_1) = \mu mg$



# Kotrljanje brez klizanja diska po nepadnoj podlazi so. odporom kotrljanja



Pretpostavka - podloga je deformabilna, tako da se nepadno točka reakcije podloge pomera iz točke D koja predstavlja podnožje normale iz točke C na trag ravni, osu  $Ox$ , u tačku K. Normalno rastojanje točke K od prave (ose diska) CD iznosi  $f$  i ova veličina predstavlja koficijent trenja kotrljanja. Nepadna točka reakcije podloge, tačka K, u odnosu na pravu CD (u ovom slučaju vertikalne ose diska) pomeren je u smeru kretanja centra mase diska, točke C. Redukcijom, paralelnim prenošenjem, normalne komponente reakcije podloge, sile  $\vec{N}$ , iz točke K u tačku C, na disk će, pored sile  $\vec{N}$  (sada u tački C), delovati i spreg čiji je moment inteziteta  $M_f = Nf$  i koji se naziva moment otpora kotrljanja. Ovo zato što je dejstvo ovog sprega, smer suprotnog od smeru promene ugla rotacije diska  $\varphi$ , tj. suprotnog smeru od pretpostavljenih smerova ugaone brzine  $\dot{\varphi}$  i ugaonog ubrzanja  $\ddot{\varphi}$  diska. Veličina  $f$ , tj. koficijent trenja kotrljanja, dakle, predstavlja krak momenta otpora kotrljanja.

Što se tiče komponente  $\vec{T}$  reakcije podloge, tj. sile trenja pri kotrljanju bez klizanja, biće pretpostavljeno da njena nepadna linija, prolazi kroz tačku  $D = Pr$ . Redukcijom sile  $\vec{T}$  iz tačke  $D = Pr$  u tačku C, na disk deluje sila  $\vec{T}$ , ali sada u tački C i spreg čiji je smer dejstva isti kao i smer promene ugla rotaciji diska  $\varphi$ , tj. isti kao i pretpostavljeni smerovi ugaone brzine  $\dot{\varphi}$  i ugaonog ubrzanja  $\ddot{\varphi}$  diska. Algebarska vrednost momenta sprega  $\vec{M}_T$  je:  $\vec{M}_T = TR$ .

Dakle, važi:  $\vec{T} \sim (\vec{T}, [\vec{M}_T])$  i  $\vec{N} \sim (\vec{N}, [\vec{M}_f])$ ;  $\boxed{\vec{M}_T = \vec{M}_C^T \text{ i } \vec{M}_f = \vec{M}_C^N}$

Dif. jednačine kretanja diska su:

$$m\ddot{x}_c = \vec{G} + \vec{F} + \vec{N} + \vec{T} \Rightarrow m\ddot{x}_c = F - T \quad (a)$$

$$m\ddot{y}_c = N - G; \quad 0 = N - G \quad (b)$$

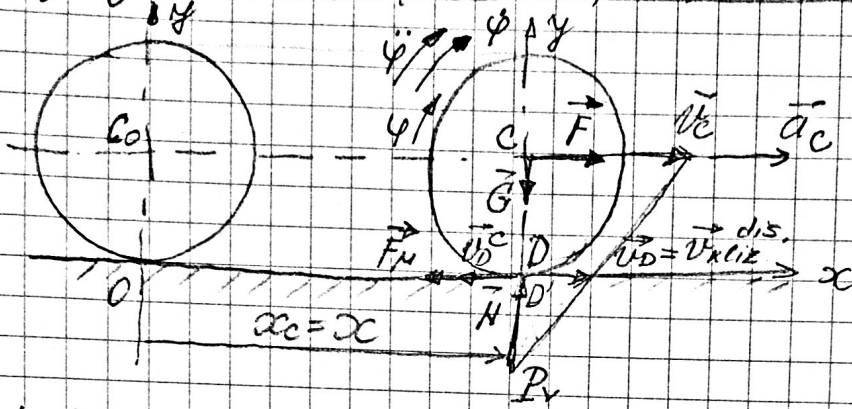
$$\frac{d\vec{v}_c}{dt} = \vec{M}_C^G + \vec{M}_C^F + \vec{M}_C^T + \vec{M}_C^N \Rightarrow \frac{d\vec{v}_c}{dt} = \vec{M}_C^G + \vec{M}_C^F + \vec{M}_C^T + \vec{M}_C^N \Rightarrow J_C \ddot{\varphi} = TR - NF \quad (c)$$

$$\text{ i } v_c = \omega \cdot R \Rightarrow \dot{x}_c = \dot{\varphi} R \Rightarrow \ddot{x}_c = R \ddot{\varphi} \quad (d)$$

odnosno:  $\left. \begin{array}{l} m\ddot{x}_c = F - T \\ 0 = N - G \\ J_C (\ddot{x}_c / R) = TR - NF \end{array} \right\} \text{ 3 jednačine sa 3 nepoznate: } \vec{T}, \vec{N}, x_c = x_c(t)$

Iz jednadžbi (c) sledi da za  $\ddot{\varphi} \geq 0$  mora biti:  $TR - \mu f \geq 0$ , tj.:  
 $T \geq \frac{f}{R} H \Rightarrow T \geq \frac{f}{R} G$ . Pošto pri kotrljanju bez klizanja:  $T < \mu H$ ,  
 to sledi da sila trenja kotrljanja bez klizanja mora da zadovolji  
 uslov  $\boxed{\frac{f}{R} \leq T < \mu G}$ , što znači da mora biti  $\mu > f$ .

### Kotrljanje diska sa klizanjem po nepokretno ravnoj podlozi



Pri kotrljanju sa klizanjem po nepokretnoj ravnoj podlozi tačka D diska koja je u kontaktu sa podlogom nema brzinu jednaku nuli:  $\vec{v}_D = \vec{v}_c + \vec{v}_{kliz} \neq 0$ .  
 $(v_{kx} = v_D = \pm |\vec{v}_D|)$

Pošto tačka D nije trenutni pol brzina

( $D \neq P_t$ ) to je  $\vec{v}_c = \dot{x}_c \neq R\dot{\varphi}$ , pa disk ima 2 stepena slobode.

Kretanje diska će biti poznato ukoliko su poznati zakon kretanja centra mase diska  $\dot{x}_c = \dot{x}_c(t)$  i zakon rotacije diska oko translaciono pokretne se  $\dot{\varphi} = \dot{\varphi}(t)$

Neka je D' tačka podloge koja se u posmatranom, proizvoljnom trenutku t poklopa sa tačkom diska D. Brzina proklizavanja diska po podlozi određena je razlikom brzina tačaka D i D',  $\vec{v}_D$  i  $\vec{v}_{D'}$ , tj. važi:

$$\vec{v}_{kliz}^{dis} = \vec{v}_{D'} - \vec{v}_D = \vec{v}_D - \vec{v}_D'$$

Ova brzina ima pravac zajedničke tangente na konturu diska i traga, i ravni u tački dodira,  $D=D'$  te dve linije, dakle, pravac ose  $Ox$ . Ovo zato što komponente brzina  $\vec{v}_D$  i  $\vec{v}_{D'}$  u pravcu zajedničke normale (osa  $Oy$ ) na konturu diska i trag ravni (osa  $Ox$ ) u tački  $D=D'$  moraju biti jednake. Kako je  $\vec{v}_D = \vec{v}_c + \vec{v}_D^c$  ( $\vec{v}_D^c \perp CD$  i  $\vec{v}_D^c = \dot{\varphi} R$ ), a  $\vec{v}_{D'} = 0$ , to je:  $\vec{v}_{kliz}^{dis} = \vec{v}_c + \vec{v}_D^c \Rightarrow \vec{v}_{kliz}^{dis} = (\dot{x}_c - R\dot{\varphi}) \vec{i}$ . Za  $\dot{x}_c > R\dot{\varphi}$  i pretpostavljene smerove ugane brzine diska  $\dot{\varphi}$  i brzine centra diska  $\dot{x}_c$ , ova brzina će biti u smeru ose  $Ox$  (vidi sliku).

Sila trenja pri kotrljanju sa klizanjem diska,  $\vec{F}_f$ , kao komponenta ukupne reakcije podloge upravna je na normalnu komponentu  $\vec{N}$  te reakcije, smer joj je suprotan od brzine proklizavanja diska po podlozi  $\vec{v}_{kliz}^{dis}$ , a intenzitet joj je jednak graničnoj vrednosti, tj. iznosi:  $\boxed{F_f = \mu N}$  ( $\mu = \mu_{kin}$ ). Diferencijalne jednačine kotrljanja sa klizanjem su:

$$\begin{aligned} m\ddot{x}_c &= \vec{F} + \vec{G} + \vec{N} + \vec{F}_f \Rightarrow m\ddot{x}_c = F - F_f & (a) \\ 0 &= N - G & (b) \\ \frac{d\vec{L}_c}{dt} &= \vec{M}_c^F + \vec{M}_c^G + \vec{M}_c^N + \vec{M}_c^{F_f} \Rightarrow I_c \ddot{\varphi} = F_f R & (c) \\ & F_f = \mu N & (d) \end{aligned} \Rightarrow \begin{aligned} m\ddot{x}_c &= F - \mu G \Rightarrow \ddot{x}_c = \ddot{x}_c(t) \\ I_c \ddot{\varphi} &= \mu GR \Rightarrow \varphi = \varphi(t) \end{aligned}$$

Disk će započeti kotrljanje bez klizanja za  $\ddot{x}_c(t) = R\ddot{\varphi}(t)$



-11-

Broj stepeni slobode slobodnog krutog tela koje vrši translatorno kretanje u 3D-euklidskom prostoru je  $n=3$ , a konačne jednačine ovakvog kretanja, u odnosu na nepokretni Dekartov koordinatni sistem  $Oxyz$  su funkcije:

$$x_c = x_c(t), y_c = y_c(t) \text{ i } z_c = z_c(t),$$

ukoliko je za pol translacije izabran centar mase tela.

Konačne jednačine translacionog kretanja posmatranog tela, za zadate početne uslove i za poznat sistem aktivnih sila, mogu se odrediti iz zakona promene količine kretanja (1), odnosno, iz dif. jednačine kretanja centra mase tela  $C, (1')$ , tj. njihov pripadajućeg sistema jednačina  $(1'_1), (1'_2), (1'_3)$ :

$$m\vec{a}_c = \vec{F}_R^s \Rightarrow m\ddot{x}_c = X_R^s, m\ddot{y}_c = Y_R^s, m\ddot{z}_c = Z_R^s$$

Za translatorno kretanje zakon promene momenta količine kretanja krutog tela za nepokretn pol  $O$ , (2) je posledica jednačine (1), odnosno (1'), pa se ne uzima u razmatranje.

Što se tiče momenta količine tela koje vrši translatorno kretanje za njegov centar mase  $C$  može se pokazati da je:  $\vec{L}_C = 0$ , pa zakon promene ove veličine (3) u ovom slučaju glasi:

$$0 = \vec{M}_C^s \Rightarrow M_{C_x}^s = 0, M_{C_y}^s = 0, M_{C_z}^s = 0,$$

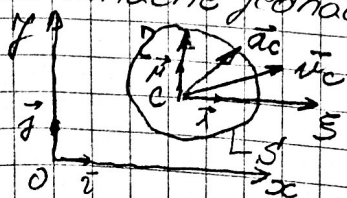
Gornja jednačina ( $\vec{M}_C^s = 0$ ) predstavlja uslov koji mora da zadovolje sila koje deluju na telo da bi se ono kretalo translatorno. Pošto je  $\vec{M}_C^s = 0$ , to znači da se sistem sila (u slučaju slobodnog tela samo aktivnih sila, a u slučaju vezanog tela i aktivnih sila i reakcija veza) nakon redukcije u tačku  $C$  svodi na rezultantnu ( $\vec{F}_{R(C)} = \vec{F}_C$ ).

Ako se centar mase tela pri svom translacionom kretanju kreće u ravni  $Oxy$  ( $z_c(t) \equiv 0$ ), diferencijalne jednačine kretanja biće:

$$m\vec{a}_c = \vec{F}_R^s \Rightarrow [m\ddot{x}_c = X_R^s, m\ddot{y}_c = Y_R^s], 0 = Z_R^s$$

Poslednja jednačina ( $Z_R^s = 0$ ) predstavlja još jedan uslov kompatibilnosti, što znači da se posmatrano kretanje može realizovati pod dejstvom sistema sila za koje važi:  $\vec{M}_C^s = 0$  i  $\vec{F}_{R(C)} = \vec{F}_R = X_R^s \vec{i} + Y_R^s \vec{j}$ , a takvo telo i ravni  $Oxy, S$ , u kome se nalazi tačka  $C$ .

Ako vezano telo vrši translatorno kretanje broj stepeni slobode u oba navedena slučaja se smanjuje, pa navedene diferencijalne jednačine translacionog kretanja slobodno krutog tela služe da se iz njih određuju konačne jednačine tog kretanja, ali i nepoznate reakcije veza.



-12-

Broj stepeni slobode krutog tela (slobodnog) koje vrši opšte kretanje u 3D-euklidskom prostoru je  $n=6$ , a konačne jednačine opšteg kretanja biće poznate ako su poznate konačne jednačine kretanja centra mase tog tela, kao pola translacije, u odnosu na nepokretni Dekartov koordinatni sistem:  $x_c = x_c(t)$ ,  $y_c = y_c(t)$ ;  $z_c = z_c(t)$  i konačne jednačine rotacije tela oko pola translacije, tačke C:  $\psi = \psi(t)$ ,  $\theta = \theta(t)$  i  $\varphi = \varphi(t)$ . Konačne jednačine opšteg kretanja posmatranog tela za zadate početne uslove i za poznat sistem aktivnih sila mogu se odrediti iz: - diferencijalne jednačine kretanja centra mase tela (1'), tj. iz sistema jednačina (1'), (1'') i (1'''):

$$\vec{m}\vec{a}_c = \vec{F}_R^S \Rightarrow m\ddot{x}_c = X_R^S, m\ddot{y}_c = Y_R^S, m\ddot{z}_c = Z_R^S$$

- Zakona promene momenta količine kretanja tela za centar mase (3), odnosno (3'), tj. iz njima pripadajućeg sistema jednačina (3'), (3'') i (3'''). Kako je moment količine opšteg kretanja krutog tela za tačku C,  $\vec{L}_c$ , dat u odnosu na koordinatni sistem vezan telo u tački C,  $C_5, C_7, C_9$ , to važi:

$$\vec{L}_c = L_{c5}\vec{e}_5 + L_{c7}\vec{e}_7 + L_{c9}\vec{e}_9 \rightarrow \begin{bmatrix} L_{c5} \\ L_{c7} \\ L_{c9} \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{bmatrix} L_{c5} \\ L_{c7} \\ L_{c9} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} J_{55}^c - J_{57}^c - J_{59}^c \\ -J_{75}^c & J_{77}^c & -J_{79}^c \\ -J_{95}^c & -J_{97}^c & J_{99}^c \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \omega_5 \\ \omega_7 \\ \omega_9 \end{bmatrix} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow L_{c5} = J_{55}^c \omega_5 - J_{57}^c \omega_7 - J_{59}^c \omega_9$$

$$L_{c7} = -J_{75}^c \omega_5 + J_{77}^c \omega_7 - J_{79}^c \omega_9$$

$$L_{c9} = -J_{95}^c \omega_5 - J_{97}^c \omega_7 + J_{99}^c \omega_9$$

$$J_{57}^c = J_{75}^c = J_{57}^c$$

$$J_{79}^c = J_{97}^c, J_{95}^c = J_{59}^c, J_{59}^c = J_{95}^c$$

$$L_{c5} = J_{55}^c \omega_5$$

$$L_{c7} = J_{77}^c \omega_7$$

$$L_{c9} = J_{99}^c \omega_9$$

Za slučaj da su ose  $C_5, C_7$  i  $C_9$  glavne centralne ose inercije, jednačine (3'), (3'') i (3''') glase:

$$J_{55}^c \omega_5 - (J_{c7} - J_{c5}) \omega_7 \omega_9 = M_{c5}^S$$

$$J_{c7} \omega_7 - (J_{c5} - J_{c7}) \omega_5 \omega_9 = M_{c7}^S$$

$$J_{c9} \omega_9 - (J_{c5} - J_{c9}) \omega_5 \omega_7 = M_{c9}^S$$

(3'')

(3''')

(3''')

(3''')

(momenti inercije tela u odnosu na ose  $C_5, C_7$  i  $C_9$  vezane za telo ne menjaju svoje vrednosti tokom kretanja tela.

u kojima je:  $\vec{E} = \vec{\omega}$ ,  $\epsilon_5 = \dot{\omega}_5$ ,  $\epsilon_7 = \dot{\omega}_7$ ,  $\epsilon_9 = \dot{\omega}_9$  - trenutno ugaono ubrzanje tela.  $\omega_5 = \omega_5(\psi, \theta, \varphi, \dot{\psi}, \dot{\theta}, \dot{\varphi})$ ,  $\omega_7 = \omega_7(\psi, \varphi, \dot{\psi}, \dot{\varphi}, \theta, \varphi)$ ,  $\omega_9 = \omega_9(\psi, \theta, \dot{\psi}, \dot{\theta}, \varphi, \varphi)$  - Qierove kinemotske formule.

Može se primetiti da su izrazi za  $L_{c5}$ ,  $L_{c7}$  i  $L_{c9}$  potpuno analogni izrazima za  $L_{05}$ ,  $L_{07}$  i  $L_{09}$  tela koje vrši rotaciju oko nepokretne tačke O i mogu se dobiti iz njih formalno zamenom tačke O tačkom C ( $O \rightarrow C$ ). Isto važi i za sistem jednačina (3''), (3''') i (3'''), a u odnosu na Qierove dinamičke jednačine (2''), (2''') i (2''').

Opšte kretanje krutog tela opisano je, dakle, sa šestolanim dif. jednačinama: (1'), (1''), (1'''), (3''), (3''') i (3''').

