

-6-

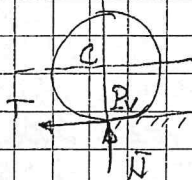
delyje, nakon oslobađanja od spojašnje idealne veze, reakcija \vec{R} , tada je njen elementarni rad:

$$\delta A(\vec{R}) = \vec{R} \cdot d\vec{r}_M \quad \text{ili} \quad \delta A(\vec{R}) = \vec{R} \cdot \vec{v}_M dt$$

Kako je za veze navedenog tipa ili $\vec{v}_M = 0$ ili $\vec{R} \perp \vec{v}_M$ to je:

$\delta A(\vec{R}) = 0$. Ovo važi i za silu trenja pri kotrljanju bez klizanja, tda po nepokretnoj podlozi, s obzirom na činjenicu da je napadna tačka te sile trenutni pol brzina tela, P_v , pa je $\vec{v}_{P_v} = 0$

Ako su sve spojašnje veze idealne tada je ukupni elementarni rad reakcija spojašnjih veza: $\delta A^{s.p.v.} = 0$



Ako neka od spojašnjih veza nije idealna, tada se reakcija te veze može razložiti na ^{komponentu} reakcije te veze kao idealne, \vec{N} , i komponentu koja predstavlja odgovarajuću silu trenja, \vec{F}_t , tako da je:

$$\vec{R} = \vec{N} + \vec{F}_t \Rightarrow \delta A(\vec{R}) = \delta A(\vec{N}) + \delta A(\vec{F}_t) \quad \text{i} \quad \delta A(\vec{N}) = 0 \Rightarrow \delta A(\vec{R}) = \delta A(\vec{F}_t) \neq 0$$

Pri određivanju elementarnog rada reakcija neke unutrašnje veze koja je uspostavljena između tačaka M_i i M_j mat. sistema, mora se i jedna i druga tačka, osloboditi te veze i njeno dejstvo na tačku M_i zamisliti silom \vec{R}_{ij} , a na tačku M_j silom \vec{R}_{ji} , pri čemu je $\vec{R}_{ij} = -\vec{R}_{ji}$. To znači da elementarni rad reakcija jedne unutrašnje veze predstavlja sumu radova sila \vec{R}_{ij} i \vec{R}_{ji} , tj.:

$$\delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \delta A(\vec{R}_{ij}) + \delta A(\vec{R}_{ji}) \Rightarrow \delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \vec{R}_{ij} \cdot d\vec{r}_i + \vec{R}_{ji} \cdot d\vec{r}_j$$

Kako je $\vec{R}_{ji} = -\vec{R}_{ij}$ izraz za elementarni rad sila \vec{R}_{ij} i \vec{R}_{ji} ima oblik:

$$\delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \vec{R}_{ij} \cdot (d\vec{r}_i - d\vec{r}_j) = \vec{R}_{ij} \cdot d(\vec{r}_i - \vec{r}_j) = \vec{R}_{ij} \cdot d\vec{M}_j \vec{M}_i \quad (*)$$

$$\text{ili} \quad \delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \vec{R}_{ij} \cdot (\vec{v}_i - \vec{v}_j) dt \Rightarrow \delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \vec{R}_{ij} \cdot \vec{v}_{M_i}^{M_j} dt \quad (6)$$

Ako je posmatrana unutrašnja veza idealna, geometrijska, statičarna i zadržavajuća tada je ili

$$① \quad M_i M_j = \text{const} \quad (dM_i M_j = 0)$$

ili je:

$$② \quad \vec{v}_{M_i} = \vec{v}_{M_j} \Rightarrow \vec{v}_{M_i}^{M_j} = 0$$

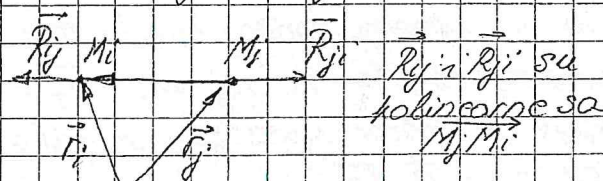
ili je:

$$③ \quad \vec{v}_{M_i} \perp \vec{v}_{M_j}, \text{ ali } \vec{R}_{ij} \perp \vec{v}_{M_i}^{M_j}$$

pa je prema (a) ili (b) elementarni rad reakcija posmatrane veze jednak nuli, tj. $\delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = 0$.

Ako su sve unutrašnje veze navedenog tipa, idealne tada je:

$$\delta A^u = 0$$

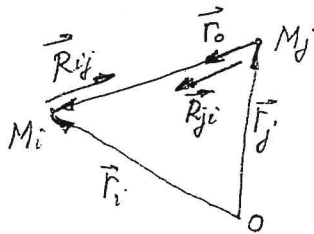


\vec{R}_{ij} i \vec{R}_{ji} su kolinearne sa $M_j M_i$

$$a) * \vec{R}_{ij} = \pm |\vec{R}_{ij}| \vec{r}_0$$

$$\vec{M}_j \vec{M}_i = \vec{M}_i \vec{M}_j \vec{r}_0$$

$$d\vec{M}_j \vec{M}_i = (d\vec{M}_i \vec{M}_j) \vec{r}_0 + \vec{M}_i \vec{M}_j d\vec{r}_0, d\vec{r}_0 \perp \vec{r}_0$$

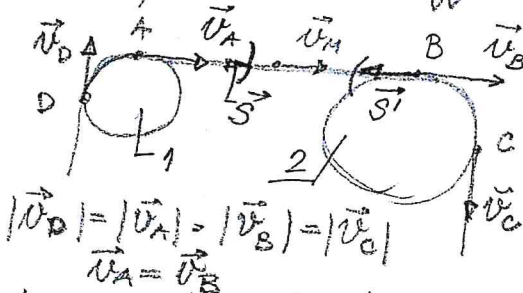


$$\Rightarrow \delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \pm |\vec{R}_{ij}| d\vec{M}_i \vec{M}_j$$

$$\vec{M}_i \vec{M}_j = c_{ij} = \text{const} \Rightarrow d\vec{M}_i \vec{M}_j = 0$$

Sistemi za koje je $\vec{M}_i \vec{M}_j = c_{ij}$ za sve bilo koji par točaka nazivaju se neizmjenjivi sistemi.
Primer: kruto telo.

b) Vezu tipa loko-neistogljivo užice - primer



$$|\vec{v}_D| = |\vec{v}_A| - |\vec{v}_B| = |\vec{v}_C|$$

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B$$

Pošto je užice neistogljivo i nema proklizavanja između užeta i tela 1 i 2 brzine svih tačaka užeta su jednake intezeta. Na delu užeta AB koji je pravolinijski važi jednakost vektora brzina tačaka užeta, tj.:

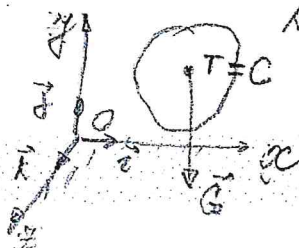
$$\vec{v}_A = \vec{v}_B = \vec{v}_M$$

Sila u užetu u tački A tela 1

je sila \vec{S} koja ima pravac užeta AB, a smer ka tački B, dok je sila u užetu u tački B tela 2, sila \vec{S}' koja, takođe ima pravac užeta AB ali smer ka tački B. Sile \vec{S} i \vec{S}' predstavljaju reakcije unutrašnje veze tipa užice u tačkama A i B tela 1 i 2, respektivno.

$$\delta A(\vec{S}, \vec{S}') = \vec{S} \cdot \vec{v}_A dt + \vec{S}' \cdot \vec{v}_B dt = \vec{S} \cdot (\vec{v}_A - \vec{v}_B) dt = 0$$

Rad sile Zemljine težice koja deluje na kruto telo



Na svaku tačku krutog tela u homogenom polju Njutnove

gravitacione sile Zemlje deluje sila težice $d\vec{G} = dm\vec{g}$, pri čemu sistem ovih sila obrazuje sistem paralelnih sila vezanih za tačke tela.

Rezultanta ovog sistema je sila težice krutog tela:

$$\vec{G} = \int dm\vec{g} \Rightarrow \vec{G} = m\vec{g}$$

čija je nepodna tačka, tačka tela koja se naziva težište, a čiji je

$$\text{položaj određen relacijom: } \vec{r}_T = \vec{OT} = \frac{\int dm\vec{g}\vec{r}}{mg} = \frac{1}{m} \int dm\vec{r}$$

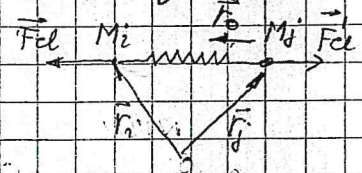
Težište i centar mase tela se poklapaju.

$$\delta A(\vec{G}) = \vec{G} \cdot d\vec{r}_c = -mg dy_c$$

$$A_{c-c} = \int_{c_0}^c \delta A = -mg \int_{y_0}^{y_c} dy_c \Rightarrow (A_{c-c}(\vec{G})) = -mg(y_c - y_{c0})$$

Takođe, rad unutrašnjih sila unutar krutog tela je jednak nuli, jer se rastojanje između bilo koje dve tačke (M_i i M_j) tokom kretanja tela ne menja ($\vec{r}_{ij} = \text{const}$). Ovakav mat. sistem se naziva neizmenjiv mat. sistem.

Kao primer izmenljivog mat. sistema može da posluži mat. sistema sa oprugom kao unutrašnjom vezom. Ako su tačke M_i i M_j mat. sistema vezane linearnom oprugom tada je:



$$\vec{R}_{ij} = \vec{F}_{el}, \vec{R}_{ji} = -\vec{F}_{el}, \vec{M}_i \cdot \vec{M}_j = l, l = L + \Delta l$$

$$\vec{F}_{el} = -c(\Delta l)\vec{r}_0; \vec{M}_j \cdot \vec{M}_i = l\vec{r}_0, d\vec{M}_j \cdot \vec{M}_i = (d\vec{M}_j \cdot \vec{M}_i)\vec{r}_0 + \vec{M}_j \cdot \vec{M}_i d(\vec{r}_0)$$

$$\delta A(\vec{F}_{el}, \vec{F}_{el}') = \vec{F}_{el} \cdot d\vec{M}_j \cdot \vec{M}_i = -c\Delta l \cdot dl = -c\Delta l \cdot d(\Delta l)$$

$$\boxed{\delta A(\vec{F}_{el}, \vec{F}_{el}') = -d\left[\frac{c(\Delta l)^2}{2}\right] \Rightarrow A_{0-1}(\vec{F}_{el}, \vec{F}_{el}') = \frac{c(\Delta l_0)^2}{2} - \frac{c(\Delta l)^2}{2} \quad E_p = \frac{c(\Delta l)^2}{2}}$$

Ako neka unutrašnja veza tada u tačkama M_i i M_j nije idealna, tada reakcije \vec{R}_{ij} i $\vec{R}_{ji} = -\vec{R}_{ij}$ treba razložiti na komponente \vec{N}_{ij} i \vec{T}_{ij} , odnosno, $\vec{N}_{ji} = -\vec{N}_{ij}$ i $\vec{T}_{ji} = -\vec{T}_{ij}$, gde su \vec{N}_{ij} i \vec{N}_{ji} reakcije te veze u tačkama M_i i M_j kao idealne, a \vec{T}_{ij} i \vec{T}_{ji} odgovarajuće sile trenja u tim tačkama, tako da je:

$$\delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \delta A(\vec{N}_{ij}, \vec{N}_{ji}) + \delta A(\vec{T}_{ij}, \vec{T}_{ji}) \quad \text{ i } \delta A(\vec{N}_{ij}, \vec{N}_{ji}) = 0 \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \delta A(\vec{R}_{ij}, \vec{R}_{ji}) = \delta A(\vec{T}_{ij}, \vec{T}_{ji}) \quad \left\{ \begin{array}{l} \delta A(\vec{T}_{ij}, \vec{T}_{ji}) = \vec{T}_{ij} \cdot d\vec{M}_j \cdot \vec{M}_i \quad \text{ i } \\ \delta A(\vec{T}_{ij}, \vec{T}_{ji}) = \vec{T}_{ij} \cdot (\vec{v}_{M_i} - \vec{v}_{M_j}) dt = \vec{T}_{ij} \cdot \frac{d\vec{r}_{ij}}{dt} dt \end{array} \right.$$

(Brzina \vec{v}_{M_i} često predstavlja brzinu klizanja tela kome pripada tačka M_i po površini tela kome pripada tačka M_j)

Elementarni rad aktivnih sila u sistemu - Aktivne sile koje deluju na mat. sistem mogu biti nepotencijalne i potencijalne, pa je:

$$\delta A^a = \delta A^{a.pot} + \delta A^{pot}$$

Ako u tačkama $M_i(x_i, y_i, z_i)$ mat. sistema deluju potencijalne statične sile $\vec{P}_i = \vec{P}_i(x_i, y_i, z_i, \dots, x_N, y_N, z_N)$ tada postoji potencijalna energija polja tih sila: $E_p = E_p(x_1, y_1, z_1, \dots, x_N, y_N, z_N)$, takva da važi:

$$\vec{P}_i = -\left(\frac{\partial E_p}{\partial x_i} \vec{i} + \frac{\partial E_p}{\partial y_i} \vec{j} + \frac{\partial E_p}{\partial z_i} \vec{k}\right) = -\text{grad}_i E_p$$

$$\delta A^{pot} = \delta A(\vec{P}_1, \vec{P}_2, \dots, \vec{P}_N) = \sum_{i=1}^N \vec{P}_i \cdot d\vec{r}_i \Rightarrow \delta A^{pot} = -\sum_{i=1}^N \text{grad}_i E_p \cdot d\vec{r}_i \Rightarrow \delta A^{pot} = -dE_p$$

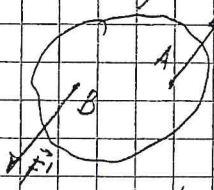
$$\text{ i } A_{0-1}^{pot} = -(E_p(x_1, y_1, z_1) - E_p(x_0, y_0, z_0)), \text{ g } A_{0-1} = -(E_p - E_{p0})$$

Rad nepotencijalnih sila $\vec{F}_1, \vec{F}_2, \dots, \vec{F}_1, \dots, \vec{F}_n$ se traži po definiciji

$$\delta A^{a.pot} = \delta A(\vec{F}_1, \vec{F}_2, \dots, \vec{F}_n) = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i \cdot d\vec{r}_i$$

Rad sile na krutom telu

- ① Rad sprega sile $[\vec{F}, \vec{F}']$ čiji je moment $\vec{M} = \vec{M}_B^{\vec{F}} = \vec{M}_A^{\vec{F}'}$, gde su A, B nepočetne točke sile \vec{F} i $\vec{F}' = -\vec{F}$ sprega.



$$\delta A[\vec{F}, \vec{F}'] = \vec{F} \cdot d\vec{r}_A + \vec{F}' \cdot d\vec{r}_B = \vec{F} \cdot (d\vec{r}_A - d\vec{r}_B) \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \delta A[\vec{F}, \vec{F}'] = \vec{F} \cdot (\vec{v}_A - \vec{v}_B) dt$$

Koko je u opštem slučaju: $\vec{v}_A = \vec{v}_B + \vec{\omega} \times \vec{r}_{AB}$, $\vec{v}_B = \vec{\omega} \times \vec{r}_{BA}$
 to je: $\delta A[\vec{F}, \vec{F}'] = \vec{F} \cdot \vec{v}_A^B dt = (\vec{\omega} \times \vec{BA}) \cdot \vec{F} dt = (\vec{BA} \times \vec{F}) \cdot \vec{\omega} dt$
 jer važi: $(\vec{a} \times \vec{b}) \cdot \vec{c} = (\vec{b} \times \vec{c}) \cdot \vec{a}$

Posto je $\vec{BA} \times \vec{F} = \vec{M}_B^{\vec{F}} = \vec{M}$ moment spreg to se dalje može pisati da je rad sprega momenta \vec{M} :

$$\boxed{\delta A[\vec{M}] = \vec{M} \cdot \vec{\omega} dt}$$

Ako telo vrši rotaciju oko nepokretne ose Oz ili ravno kretanje pri čemu se rotacija vrši oko translatorne pokretne ose Cz ($Oz \perp S$, $C \in S$; $S \in Oxy$), onda je u jednom i u drugom slučaju:

$$\vec{\omega} = \omega_z \vec{k}, \omega_z = \dot{\varphi} \text{ i } \vec{M} \cdot \vec{\omega} = M_z \omega_z, \text{ pa je}$$

$$\boxed{\delta A[\vec{M}] = M_z \omega_z dt} \text{ i } \boxed{\delta A[\vec{M}] = M_z \dot{\varphi} dt = M_z d\varphi}$$

Za slučaj da je spreg sile u ravni upravnoj na osu Oz , odnosno Cz , to je: $\vec{M} = M_z \vec{k}$ i $M_z = \pm |\vec{M}|$ po gornji izraz postaje:

$$\boxed{\delta A[\vec{M}] = \pm |\vec{M}| d\varphi}$$

+ ako se smer dejstva sprega poklapa sa smerom promene ugla rotacije $\varphi = \varphi(t)$, tj. sa smerom ugaone brzine $\dot{\varphi}$
 - smer dejstva sprega i smer promene ugaone brzine $\dot{\varphi}$ tela razbieriti

$$\boxed{M_z = Q_\varphi^{\vec{M}}}$$

- ② Rad sile na krutom telu koje vrši ravno kretanje čije su jednačine: $x_c = x_c(t)$, $y_c = y_c(t)$ i $\varphi = \varphi(t)$. - u tački M tela deluje sila \vec{F} :

$$\delta A(\vec{F}) = \vec{F} \cdot d\vec{r}_M = \vec{F} \cdot \vec{v}_M dt \text{ i } \vec{v}_M = \vec{v}_c + \vec{v}_M^c$$

$$\vec{v}_M^c = \vec{\omega} \times \vec{CM}$$

$$\delta A(\vec{F}) = \vec{F} \cdot (\vec{v}_c + \vec{\omega} \times \vec{CM}) dt = \vec{F} \cdot \vec{v}_c dt + (\vec{\omega} \times \vec{CM}) \cdot \vec{F} dt$$

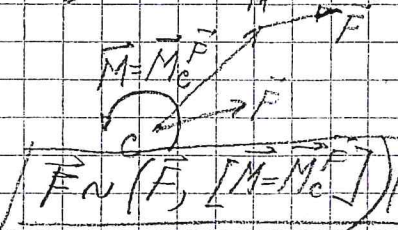
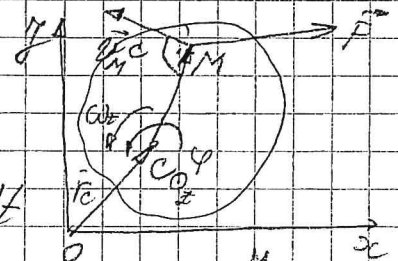
$$\delta A(\vec{F}) = \vec{F} \cdot \vec{v}_c dt + (\vec{CM} \times \vec{F}) \cdot \vec{\omega} dt$$

$$\boxed{\delta A(\vec{F}) = \vec{F} \cdot \vec{v}_c dt + \vec{M}_c^{\vec{F}} \cdot \vec{\omega} dt}$$

gde je $\vec{v}_c = \dot{x}_c \vec{i} + \dot{y}_c \vec{j}$ i $\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{k}$, pa je:

$$\delta A(\vec{F}) = (F_x \dot{x}_c + F_y \dot{y}_c) dt + M_z^{\vec{F}} \dot{\varphi} dt$$

$$\boxed{\delta A(\vec{F}) = F_x dx_c + F_y dy_c + M_z^{\vec{F}} d\varphi}$$



Ovakov izraz predstavlja posledicu redukciju sile \vec{F} iz tačke M u tačku C .

Moment sprega, koji se pri tome dobija je: $\vec{M} = \vec{M}_C \vec{F}$.

Veličine F_x, F_y i M_{Cz} uz diferencijalne promene generalisanih koordinata: $(q_1=x_c, q_2=y_c, q_3=\varphi)$ tela su generalisane sile sile \vec{F} po tim generalisanim koordinatama: $Q_{x_c}^F = Q_1^F = F_x, Q_{y_c}^F = Q_2^F = F_y$ i $Q_{\varphi}^F = Q_3^F = M_{Cz}^F$.

③ Rad sprega sile momenta \vec{M} na telu koje vrši sferno kretanje oko nepokretne tačke O .

Vektor trenutne ugaone brzine $\vec{\omega}$ tela koje vrši sferno kretanje oko nepokretne tačke je: $\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{k} + \dot{\theta} \vec{n} + \dot{\psi} \vec{v}$, dok je vektor momentne rezultujuće rotacije:

$\delta \vec{\alpha} = \vec{\omega} dt = \delta \varphi \vec{k} + \delta \theta \vec{n} + \delta \psi \vec{v} \Rightarrow \delta \vec{\alpha} = d\varphi \vec{k} + d\theta \vec{n} + d\psi \vec{v}$, gde su \vec{k}, \vec{n} i \vec{v} jedinični vektori nepokretne ose Oz , čvrste ose i sopstvene ose tela Oz , respektivno, a koje su međusobno upravne.

Rad sprega sile momenta \vec{M} u ovom slučaju je:

$$\delta A[\vec{M}] = \vec{M} \cdot \vec{\omega} dt = (M_z \dot{\varphi} + M_n \dot{\theta} + M_\psi \dot{\psi}) dt \Rightarrow \delta A[\vec{M}] = M_z d\varphi + M_n d\theta + M_\psi d\psi,$$

gde su M_z, M_n i M_ψ projekcije vektora \vec{M} na osu prečije Oz , osu nutacije Oz , i osu sopstvene rotacije Oz , respektivno. Veličine M_z, M_n i M_ψ uz diferencijalne promene generalisanih koordinata tela: $q_1=\varphi, q_2=\theta, q_3=\psi$ su generalisane sile sprega sile momenta \vec{M} po tim generalisanim koordinatama:

$$Q_{\varphi}^{\vec{M}} = M_z, Q_{\theta}^{\vec{M}} = M_n \text{ i } Q_{\psi}^{\vec{M}} = M_\psi.$$

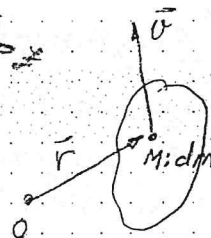
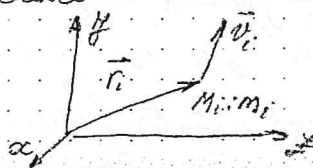
Kinetička energija materijalnog sistema.

1.- Kinetička energija materijalne tačke M_i mase m_i čija je brzina $\vec{v}_i = \vec{v}_i(t)$.

$$E_k(M_i) = E_{k_i} = \frac{1}{2} m_i \vec{v}_i \cdot \vec{v}_i \Rightarrow \boxed{E_{k_i} = \frac{1}{2} m_i v_i^2} \Rightarrow E_{k_i} = \frac{1}{2} m_i (\dot{x}_i^2 + \dot{y}_i^2 + \dot{z}_i^2)$$

2.- Kinetička energija materijalnog sistema N tačaka M_i mase m_i čije su brzine $\vec{v}_i = \vec{v}_i(t), i=1, 2, \dots, N$:

$$E_k \stackrel{\text{def}}{=} \sum E_{k_i} \Rightarrow \boxed{E_k = \frac{1}{2} \sum m_i v_i^2}$$



③ Kinetička energija krutog tela.

$$M: dm, \vec{v} = \vec{v}(t), \vec{v} = \vec{v}(q_\alpha, \dot{q}_\alpha) \Rightarrow E_k(M) = \int dm E_k = \frac{1}{2} \int dm v^2$$

$$\text{Kinetička energija tela: } E_k = \int_m dm E_k = \frac{1}{2} \int_m dm v^2$$

a) Telo vrši translaciono kretanje. - Brzine svih tačaka tela jednake, pa je:

$$\vec{v} = \vec{v}_c \text{ i } dm E_k = \frac{1}{2} dm v_c^2 \text{ i } E_k = \frac{1}{2} \int_m dm v_c^2 = \frac{1}{2} v_c^2 \int_m dm \Rightarrow \boxed{E_k = \frac{1}{2} m v_c^2}$$

b) Rotacija tela oko nepokretne tačke O .

$$\vec{v} = \vec{\omega} \times \vec{r} \Rightarrow \vec{v} \cdot \vec{v} = (\vec{\omega} \times \vec{r}) \cdot \vec{v} \Rightarrow v^2 = (\vec{r} \times \vec{v}) \cdot \vec{\omega} \Rightarrow \int dm E_k = \frac{1}{2} \int dm (\vec{r} \times \vec{v}) \cdot \vec{\omega}$$

$$\text{Kinetička energija tela je: } E_k = \frac{1}{2} \int_m dm (\vec{r} \times \vec{v}) \cdot \vec{\omega} \Rightarrow E_k = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \int_m \vec{r} \times dm \vec{v}, \text{ tj.}$$

$$\boxed{E_k = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{L}_O}$$

Kako je: $\vec{L}_O = L_{Ox} \vec{i} + L_{Oy} \vec{j} + L_{Oz} \vec{k}$ i $\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$, to je:

$$E_k = \frac{1}{2} (L_{Ox} \omega_x + L_{Oy} \omega_y + L_{Oz} \omega_z).$$

U slučaju da su ose Ox , Oy i Oz DKS rotiraju sa tela glavne ose inercije:

$J_{x0}^0 = J_{y0}^0 = J_{z0}^0 = 0$, moment količine kretanja tela za tačku O je određen momentima količine kretanja za ose Ox , Oy i Oz : $L_x = J_{xx} \omega_x$, $L_y = J_{yy} \omega_y$ i $L_z = J_{zz} \omega_z$, gde su J_{xx} , J_{yy} i J_{zz} glavni momenti inercije. Kinetička energija tela koje vrši rotaciju oko nepokretne tačke O u tom slučaju ima oblik:

$$E_k = \frac{1}{2} J_{xx} \omega_x^2 + \frac{1}{2} J_{yy} \omega_y^2 + \frac{1}{2} J_{zz} \omega_z^2,$$

gde su: $\omega_x = \dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi$, $\omega_y = \dot{\psi} \sin \theta \cos \varphi - \dot{\theta} \sin \varphi$ i $\omega_z = \dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}$.

Pošto su ω_x , ω_y i ω_z linearne po generalisanim brzinama $\dot{\psi}$, $\dot{\theta}$, $\dot{\varphi}$, to će kinetička energija tela biti kvadratna forma tih generalisanih brzina:

$$E_k = E_k(\psi, \theta, \varphi, \dot{\psi}, \dot{\theta}, \dot{\varphi}) = \frac{1}{2} [a_{11} \dot{\psi}^2 + 2a_{12} \dot{\psi} \dot{\theta} + 2a_{13} \dot{\psi} \dot{\varphi} + a_{22} \dot{\theta}^2 + 2a_{23} \dot{\theta} \dot{\varphi} + a_{33} \dot{\varphi}^2],$$

gde su: $a_{ij} = a_{ij}(\psi, \theta, \varphi)$ - koeficijenti inercije (masa) ($i, j = 1, 2, 3$)

c) Kinetička energija tela koje rotira oko nepokretne ose $Ox = Oz$.

Koristimo izraz za kinetičku energiju tela koje rotira oko nepokretne tačke O:

$$E_k = \frac{1}{2} \vec{L}_O \cdot \vec{\omega}, \text{ gde je sada (u ovom slučaju): } \vec{\omega} = \omega_x \vec{i} = \omega_z \vec{i}; \omega_x = \omega_z = \dot{\varphi},$$

tako da kinetička energija tela koje rotira oko nepokretne ose $Ox = Oz$ oblika oblika: $E_k = \frac{1}{2} \vec{L}_O \cdot \vec{\omega} \Rightarrow E_k = \frac{1}{2} L_{xx} \dot{\varphi}$. Vodeći računa da je moment količine kretanja tela koje rotira oko ose Ox : $L_{xx} = J_{xx} \dot{\varphi}$, kinetička energija tela glasi:

$$E_k = \frac{1}{2} J_{xx} \dot{\varphi}^2$$

d) Kinetička energija opšteg kretanja krutog tela. - Neka je poznata

brzina pola translacije, centra mase tela, $\vec{v}_c = \vec{v}_c(t)$, i trenutna ugaona brzina tela oko pola translacije $\vec{\omega} = \dot{\psi} + \dot{\theta} + \dot{\varphi}$, $\vec{\omega} = \vec{\omega}(t)$. Kinetička energija tačke M tela

$$\text{je: } dm E_k = \frac{1}{2} dm v^2 = \frac{1}{2} dm (\vec{v}_c + \vec{v}_M^c) \cdot (\vec{v}_c + \vec{v}_M^c) \Rightarrow dm E_k = \frac{1}{2} dm (v_c^2 + 2 \vec{v}_c \cdot \vec{v}_M^c + \vec{v}_M^c \cdot \vec{v}_M^c),$$

pa je kinetička energija opšteg kretanja tela:

$$E_k = \int_m dm E_k = \frac{1}{2} \int_m dm v_c^2 + \int_m dm \vec{v}_c \cdot \vec{v}_M^c + \frac{1}{2} \int_m dm \vec{v}_M^c \cdot \vec{v}_M^c = \frac{1}{2} v_c^2 \int_m dm + \vec{v}_c \cdot \int_m dm \vec{\omega} \times \vec{r} + \frac{1}{2} \int_m dm \vec{v}_M^c \cdot \vec{v}_M^c, \text{ gde je: } \int_m dm \vec{\omega} \times \vec{r} = \vec{\omega} \times \int_m dm \vec{r} = 0; \vec{v}_M^c \cdot \vec{v}_M^c = (\vec{\omega} \times \vec{r}) \cdot \vec{v}_M^c = (\vec{r} \times \vec{v}_M^c) \cdot \vec{\omega},$$

$$\text{tj: } E_k = \frac{1}{2} m v_c^2 + \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \int_m dm (\vec{r} \times \vec{v}_M^c) \Rightarrow E_k = \frac{1}{2} m v_c^2 + \frac{1}{2} \vec{L}_c \cdot \vec{\omega}$$

U izrazu za kinetičku energiju opšteg kretanja prvi član: $E_k^{tran} = \frac{1}{2} m v_c^2$ predstavlja kinetičku energiju translacionog kretanja krutog tela pri opštem kretanju brzinom koja je jednaka brzini centra mase tela, a drugi član: $E_k^{rot} = \frac{1}{2} \vec{L}_c \cdot \vec{\omega}$ kinetičku energiju rotacije tela oko centra mase tela pri razmatranom kretanju. Izraz za kinetičku energiju opšteg kretanja tela preko generalisanih brzina ovog kretanja ($\dot{x}_c, \dot{y}_c, \dot{z}_c, \dot{\psi}, \dot{\theta}, \dot{\varphi}$) je:

$$E_k = \frac{1}{2} m (\dot{x}_c^2 + \dot{y}_c^2 + \dot{z}_c^2) + \frac{1}{2} (L_{xx} \omega_x + L_{yy} \omega_y + L_{zz} \omega_z) \text{ gde je:}$$

$$\omega_x = \dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi, \omega_y = \dot{\psi} \sin \theta \cos \varphi - \dot{\theta} \sin \varphi, \omega_z = \dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}.$$

U slučaju kada su ose Cx , Cy , Cz glavne centralne ose inercije tela: $J_{x0}^c = J_{y0}^c = J_{z0}^c = 0$;

$$L_{xx} = J_{xx} \omega_x, L_{yy} = J_{yy} \omega_y, L_{zz} = J_{zz} \omega_z$$

$$E_k = \frac{1}{2} m (\dot{x}_c^2 + \dot{y}_c^2 + \dot{z}_c^2) + \frac{1}{2} (J_{xx} \omega_x^2 + J_{yy} \omega_y^2 + J_{zz} \omega_z^2),$$

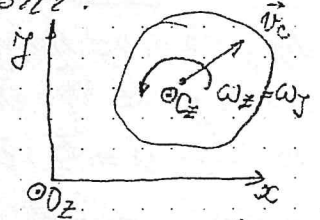
gde su J_{xx} , J_{yy} i J_{zz} glavni centralni momenti inercije tela.

e) Kinetička energija tela koje vrši ravno kretanje. - Za kruto telo čije se ravno kretanje može predstaviti kretanjem njegovog preseka, S koji sadrži centar mase tela C , u ravni Oxy nepokretnog DKS $Oxyz$ i čije je kretanje određeno brzinom pola translacije, tačke C : $\dot{x}_C = \dot{x}_C(t)$; $\dot{y}_C = \dot{y}_C(t)$ i ugaonom brzinom rotacije oko translaciono pokretne ose $C_x = C_y$: $\omega_x = \omega_y = \dot{\varphi}(t)$, kinetička energija će, prema izrazu za kinetičku energiju tela koje vrši opšte kretanje: $E_k = \frac{1}{2} m v_C^2 + \frac{1}{2} \vec{L}_C \cdot \vec{\omega}$, iznositi:

$$E_k = \frac{1}{2} m v_C^2 + \frac{1}{2} L_{C_x} \omega_x,$$

odnosno:

$$\left[E_k = \frac{1}{2} m v_C^2 + \frac{1}{2} L_{C_x} \omega_x^2 \right] \Rightarrow \left[E_k = \frac{1}{2} m (\dot{x}_C^2 + \dot{y}_C^2) + \frac{1}{2} J_{C_x} \dot{\varphi}^2 \right]$$



Član: $E_k^{tran} = \frac{1}{2} m v_C^2 = \frac{1}{2} m (\dot{x}_C^2 + \dot{y}_C^2)$ predstavlja kinetičku energiju translacionog kretanja tela pri njegovom ravnom kretanju, a član: $E_k^{rot} = \frac{1}{2} J_{C_x} \omega_x^2 = \frac{1}{2} J_{C_x} \dot{\varphi}^2$ kinetičku energiju rotacije tela oko ose $C_x = C_y$ pri njegovom ravnom kretanju.

Napomena. - član $\vec{L}_C \cdot \vec{\omega}$ u izrazu za kinetičku energiju opšteg kretanja, s obzirom da je moment količine kretanja tela za centar mase tela, \vec{L}_C , dat matricnom jednačinom: $\begin{bmatrix} L_{C_x} \\ L_{C_y} \\ L_{C_z} \end{bmatrix} = [J^C]^{3 \times 3} \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix}$, može se, takođe, dati u matricnom obliku:

$$\left[\vec{L}_C \cdot \vec{\omega} \right] = [\omega_x \ \omega_y \ \omega_z]^{1 \times 3} \cdot [J^C]^{3 \times 3} \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix}^{3 \times 1}$$

Isto važi i za član $\vec{L}_O \cdot \vec{\omega}$ u izrazu za kinetičku energiju sfernog kretanja krutog tela: $\left[\vec{L}_O \cdot \vec{\omega} \right] = [\omega_x \ \omega_y \ \omega_z]^{1 \times 3} \cdot [J^O]^{3 \times 3} \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix}^{3 \times 1}$.

Kenigova teorema. - Ako se kretanje materijalnog sistema N tačaka M_i u odnosu na nepokretni DKS $Oxyz$ posmatra kao složeno kretanje određeno: prenosnim kretanjem materijalnog sistema u translaciono pokretnom DKS $Cx'y'z'$ čija je brzina jednaka brzini centra mase C tog materijalnog sistema, $\vec{v}_C = \vec{v}_C(t)$ i čije su ose paralelne osama nepokretnog ($\vec{i}' = \vec{i}, \vec{j}' = \vec{j}, \vec{k}' = \vec{k}$) i relativnim kretanjem tačaka M_i tog materijalnog sistema u odnosu na DKS $Cx'y'z'$, onda će kinetička energija materijalnog sistema iznositi:

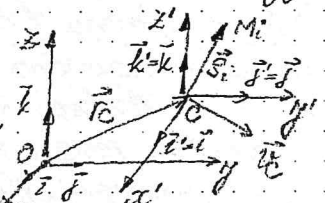
$$E_k = \frac{1}{2} \sum m_i \vec{v}_i \cdot \vec{v}_i = \frac{1}{2} \sum m_i (\vec{v}_C + \vec{S}_i) \cdot (\vec{v}_C + \vec{S}_i),$$

gde je $\vec{v}_i^p = \vec{v}_C$ prenosna brzina tačke M_i materijalnog sistema, a $\vec{v}_i^r = \vec{S}_i$ njena relativna brzina ($\vec{S}_i = \vec{CM}_i$).

Imajući u vidu da je $\sum_{i=1}^N m_i \vec{S}_i = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} \sum_{i=1}^N m_i \vec{S}_i = 0 \Rightarrow \left[\sum_{i=1}^N m_i \dot{\vec{S}}_i = 0 \right]_x$ izraz za kinetičku energiju materijalnog sistema dobija oblik:

$$E_k = \frac{1}{2} m v_C^2 + \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\vec{S}}_i \cdot \dot{\vec{S}}_i \Rightarrow \left[E_k = \frac{1}{2} m v_C^2 + \frac{1}{2} \sum m_i (\dot{\vec{v}}_i^r)^2 \right]$$

Kenigova teorema, s obzirom na ovaj izraz za kinetičku energiju materijalnog sistema, glasi: kinetička energija materijalnog sistema jednaka je zbiru kinetičke energije prenosnog kretanja mat. sistema u translaciono pokretnom DKS vezanom za centar mase mat. sistema: $E_k^p = \frac{1}{2} m v_C^2$ i kinetičke energije relativnog kretanja mat. sistema.



u odnosu na toj DKS: $E_k^r = \frac{1}{2} \sum_i m_i (v_i^r)^2$

Izrazi za kinetičku energiju tela koje visi, gaste, odnosno, ravno kreću se predstavljaju specijalne slučajeve Kenigove teoreme, jer je tada: $\vec{S}_i = \vec{\omega} \times \vec{S}_i$ i $\vec{S}_i \cdot \vec{S}_i = (\vec{\omega} \times \vec{S}_i) \cdot \vec{S}_i = (\vec{S}_i \times \vec{S}_i) \cdot \vec{\omega}$.

Zakon promene kinetičke energije materijalne tačke. - Ako levu i desnu stranu dif. jednačine kretanja tačke M_i množimo m_i i $\frac{d\vec{v}_i}{dt} = \vec{F}_i$, skraćimo pomnožimo vektorom brzine tačke $\vec{v}_i = \vec{v}_i(t)$, dobija se jednačina:

$$m_i \frac{d\vec{v}_i}{dt} \cdot \vec{v}_i = \vec{F}_i \cdot \vec{v}_i, \quad (1)$$

gde je: $m_i \frac{d\vec{v}_i \cdot \vec{v}_i}{dt} = \frac{1}{2} m_i \frac{d}{dt} (\vec{v}_i \cdot \vec{v}_i) \Rightarrow m_i \frac{d\vec{v}_i \cdot \vec{v}_i}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} m_i v_i^2 \right)$, tj. $\left[\frac{m_i d\vec{v}_i \cdot \vec{v}_i}{dt} = \frac{dE_{ki}}{dt} \right]^{(2)}$

$\left(\frac{d}{dt} (\vec{v}_i \cdot \vec{v}_i) = 2 \vec{v}_i \cdot \frac{d\vec{v}_i}{dt} \right)$ i $\left[P_i = \vec{F}_i \cdot \vec{v}_i \right]^{(3)}$ snaga rezultantne sistema sila koji deluje na tačku M_i , a koja je jednaka sumi snaga sila tog sistema.

S obzirom na (2) i (3) jednačinu (1) se može napisati u formi zakona promene kinetičke energije tačke:

$$\left[\frac{dE_{ki}}{dt} = P_i \right], \text{ gde je: } P_i = P(\vec{F}_i) \text{ i } E_{ki} = \frac{1}{2} m_i v_i^2 \text{ i } P_i = P_i(t, \alpha, \dot{\alpha}), E_{ki} = E_{ki}(\alpha, \dot{\alpha}) \quad (4)$$

za $\alpha = \alpha(t)$,

Prema (3) zakon promene kinetičke energije tačke M_i glasi: izvod kinetičke energije tačke po vremenu (brzina promene kinetičke energije tačke) jednak je sumi (određen je) snaga sila koje deluju na nju.

Vodeći računa o tome da je: $\delta A_i = P_i dt$, tj. $\delta A_i = \vec{F}_i \cdot d\vec{r}_i$ jednačina (4) se može, dalje, doći u obliku:

$$\boxed{dE_{ki} = \delta A_i}, \quad (5)$$

gde je: $\delta A_i = \delta A(\vec{F}_i) = \vec{F}_i \cdot d\vec{r}_i$ - elementarni rad sistema sila koji deluje na tačku M_i na njenom elementarnom stvarnom pomeranju $d\vec{r}_i$ u bilo kom trenutku t i za interval vremena beskonačno male dužine $[t, t+dt]$. Ovaj rad jednak je sumi elementarnih radova sila sistema koji deluje na tačku M_i na istom elementarnom pomeranju te tačke $d\vec{r}_i$.

Jednačina (5) predstavlja zakon promene kinetičke energije tačke u diferencijalnom obliku: Promena kinetičke energije u bilo kom trenutku t , $E_{ki} = E_{ki}(t)$ na intervalu vremena beskonačno male dužine dt : $dE_{ki} \approx E_{ki}(t+dt) - E_{ki}(t)$, jednaka je sumi elementarnih radova sila koje deluju na tu tačku a na njenom elementarnom pomeranju $d\vec{r}_i$. Integracijom leve i desne jednačine (5) dobija se zakon promene kinetičke energije u integrabilnom obliku. U tom cilju potrebno je posmatrati konačno pomeranje tačke M_i iz položaja M_{i0} na trajektoriji kome odgovara trenutak vremena, to tačka je njena kinetička energija $E_{ki0} = E_{ki}(t_0)$ u položaj M_i na trajektoriji kome odgovara trenutak t i kada je kinetička energija tačke $E_k = E_k(t)$, pri čemu je posmatrani interval vremena $[t_0, t]$ konačne dužine. Pod navedenim uslovom integral jednačine (5) je:

$$\int_{E_{ki0}=E_{ki}(t_0)}^{E_{ki}=E_{ki}(t)} dE_{ki} = \int_{M_{i0}}^{M_i} \delta A_i \Rightarrow \boxed{E_{ki}(t) - E_{ki}(t_0) = A_{M_{i0}-M_i}} \quad (6)$$

$$\boxed{\frac{1}{2} m_i v_i^2 - \frac{1}{2} m_i v_{i0}^2 = A_{M_{i0}-M_i}}$$

u posmatranom intervalu vremena

Jednačina (6) predstavlja zakon promene kinetičke energije tačke M_i u integralnom (konačnom) obliku: promena kinetičke energije tačke na konačnom pomeranju tačke u intervalu vremena $[t_0, t]$ konačne dužine jednaka je radu svih sila koje deluju na tačku, a na tom konačnom pomeranju.

Iz zakona (teoreme) o promeni kinetičke energije tačke sledi:

- ako je rad sila koje deluju na tačku pozitivan, tada se kinetička energija tačke povećava ($v > v_0$)
- ako je rad sila koje deluju na tačku negativan, tada se kinetička energija tačke smanjuje ($v < v_0$)
- ako je rad sila koje deluju na tačku jednak nuli, tada se kinetička energija tačke ne menja ($v = v_0$)

Pri analizi sila koje deluju na materijalnu tačku M_i treba voditi računa, o tome da se za $N=1$, tj. u slučaju jedne materijalne tačke $M_i = M$ mase m , sistem sila koji deluju na nju sastoji samo od aktivnih sila i reakcija spoljašnjih veza, tako da je u (4), (5) i (6):

$$\vec{F}_i = \vec{F}_i^{s.r.v} + \vec{F}_i^a, \quad \delta A_i = \delta A = \delta A^{s.r.v} + \delta A^a, \quad P_i = P = P^{s.r.v} + P^a \quad i \quad (7)$$

$$A_{M_0-M} = A_{M_0-M}^{s.r.v} + A_{M_0-M}^a \quad i \quad E_{k_i} = E_k = \frac{1}{2} m v^2$$

Ako su u tom slučaju spoljašnje veze idealne zakoni (4), (5) i (6) imaju oblik:

$$\frac{dE_k}{dt} = P^a, \quad dE_k = \delta A^a \quad i \quad E_k - E_{k_0} = A_{M_0-M}^a, \quad (8)$$

jer je: $P^{s.r.v} = 0, \quad \delta A^{s.r.v} = 0 \quad i \quad A_{M_0-M}^{s.r.v} = 0$.

U slučaju neidealnih spoljašnjih veza, sile trenja kao reakcije spoljašnjih veza se moraju uzeti u obzir, tj. njihove snage i radovi se moraju dodati desnim stranama jednačina (8).

Ako su, pak, spoljašnje veze koje ograničavaju kretanje posmatrane materijalne tačke idealne, a aktivne sile koje deluju na nju ^(stacionarne) tj. konzervativne, pri čemu je potencijalna energija tačke u stacionarnom polju tih sila: $E_p = E_p(x, y, z)$, jednačine (8) glase:

$$\frac{dE_k}{dt} = -\frac{dE_p}{dt}, \quad dE_k = -dE_p \quad i \quad E_k - E_{k_0} = -(E_p - E_{p_0}), \quad (9)$$

jer je: $\delta A^a = \delta A^p = -dE_p$.

Iz zakona (teoreme) o promeni kinetičke energije materijalne tačke u integralnom obliku (3.-ća jednačina u (9)) sledi da je:

$$E_k - E_{k_0} = -(E_p - E_{p_0}) \Rightarrow E_k + E_p = E_{k_0} + E_{p_0} \Rightarrow E(t) = E(t_0), \quad (10)$$

gde je: $E(t) = E_k(t) + E_p(t)$ - ukupna mehanička energija tačke M .

Jednačina (10) predstavlja zakon održanja mehaničke energije tačke:

pri kretanju tačke po idealnim stacionarnim, geometrijskim zadržavajućim vezama u polju potencijalnih, konzervativnih (stacionarnih) sila, ukupna mehanička energija tačke se održava: $E = E_k(t) + E_p(t) = \text{const.}$

Zakon (teorema) : promene kinetičke energije materijalnog sistema.

Pozmotra se kretanje materijalnog sistema H tačaka, M_i masa m_i . Promena stanja kretanja tačaka tog sistema na bilo kom intervalu vremena $[t, t+dt]$, tj. usled njihovog ESP pomeranja $d\vec{r}_i$ na tom intervalu vremena, opisano je zakonom promene kinetičke energije tačaka u diferencijalnom obliku (3): $dE_{ki} = \delta A_i$; gde je $\delta A_i = \vec{F}_i \cdot d\vec{r}_i$, odnosno, $\delta A_i = \delta A_i^a + \delta A_i^{s.r.v} + \delta A_i^{u.r.v}$. U tom smislu zakon promene kinetičke energije u diferencijalnom obliku za tačke materijalnog sistema glasi:

$$dE_{ki} = \delta A_i^a + \delta A_i^{s.r.v} + \delta A_i^{u.r.v}, \quad i=1, 2, \dots, N \quad (11)$$

Nakon sabiranja svih N jednačina, dobija se zakon (teorema) promene kinetičke energije materijalnog sistema u diferencijalnom obliku:

$$[dE_k = \delta A] \Rightarrow [dE_k = \delta A^a + \delta A^{s.r.v} + \delta A^{u.r.v}] \quad (12)$$

gde je: $E_k = \sum_{i=1}^N E_{ki}$ - kinetička energija materijalnog sistema, $\delta A = \sum_{i=1}^N \delta A_i$ -

elementarni rad svih sila (aktivnih, spoljašnjih i unutrašnjih reakcija veza) koje deluju na materijalni sistem, a na elementarnom stvarnom pomeranju materijalnog sistema $d\vec{r}_i$, $i=1, \dots, N$ u posmatranom intervalu vremena $[t, t+dt]$ i za koji važi:

$$\delta A = \delta A^a + \delta A^{s.r.v} + \delta A^{u.r.v}, \quad \delta A^a, s.r.v, u.r.v = \sum_{i=1}^N \delta A_i^a, s.r.v, u.r.v$$

Zakon (12) glasi: Promena kinetičke energije materijalnog sistema u bilo kom trenutku t , $E_k = E_k(t)$, na intervalu vremena beskonačno male dužine dt : $dE_k \approx E_k(t+dt) - E_k(t)$, jednaka je elementarnom radu sistema sila koji deluje na taj materijalni sistem, a na njegovom elementarnom pomeranju, $d\vec{r}_i$, $i=1, \dots, N$, u posmatranom intervalu vremena. Zakon promene kinetičke energije u diferencijalnom obliku povezuje veličine stanja materijalnog sistema u dva bliska vremenska trenutka: t i $t+dt$. Ako levu i desnu stranu zakona promene kinetičke energije materijalnog sistema (12) na intervalu vremena $[t, t+dt]$ podelimo sa dužinom tog intervala, dt , dobićemo zakon promene kinetičke energije u obliku:

$$\left[\frac{dE_k}{dt} = P \right], \left[\frac{dE_k}{dt} = P^a + P^{s.r.v} + P^{u.r.v} \right] \quad (13)$$

gde je: $P = \frac{\delta A}{dt}$ i $P = \sum_{i=1}^N \frac{\delta A_i}{dt}$, tj. $P = \sum_{i=1}^N P_i = \sum_{i=1}^N \vec{F}_i \cdot \vec{v}_i$, snaga sila koje deluju na materijalni sistem u trenutku t i koja je jednaka sumi snaga tih sila.

Zakon promene kinetičke energije materijalnog sistema u integralnom obliku, kao zakon promene kinetičke energije materijalnog sistema na konačnom pomeranju tog materijalnog sistema u intervalu vremena konačne dužine $[t_0, T]$, pri kome tačke M_i sistema prelaze iz položaja M_{i0} u trenutku t_0 u krajnje položaje M_i u trenutku T , može se dobiti sabiranjem zakona promene kinetičke energije tačaka M_i , $i=1, \dots, N$ u integralnom obliku na posmatranom intervalu vremena $[t_0, T]$, (). Naime, kako je $E_{ki} - E_{ki0} = A_{M_{i0}-M_i} \Rightarrow E_{ki} - E_{ki0} = A_{M_{i0}-M_i}^a + A_{M_{i0}-M_i}^{s.r.v} + A_{M_{i0}-M_i}^{u.r.v}$,

to se nakon sabiranja ovih N jednačina, dobija zakon promene kinetičke energije materijalnog sistema na njegovom konačnom pomeranju u intervalu vremena $[t_0, T]$:

$$[E_k - E_{k0} = A_{0-1}] \Rightarrow [E_k - E_{k0} = A_{0-1}^a + A_{0-1}^{s.r.v} + A_{0-1}^{u.r.v}] \quad (14)$$

gde su: $E_{k0} = E_k(t_0)$ i $E_k = E_k(T)$ - početna kinetička energija i kinetička energija materijalnog sistema na kraju posmatranog intervala vremena, respektivno, i

$$A_{0-1} = \sum_i A_{M_{i0}-M_i}, \quad A_{0-1}^a, s.r.v, u.r.v = \sum A_{M_{i0}-M_i}^a, s.r.v, u.r.v$$

rad aktivnih sila, spoljašnjih i unutrašnjih reakcija veza koje deluju na materijalni

sistem, tj. na tačke M : materijalnog sistema, kao nepodne tačke ovih sila, a na konačnom pomercanju materijalnog sistema u intervalu vremena $[t_0, t]$.

Prema (14): Promena kinetičke energije materijalnog sistema, na intervalu vremena $[t_0, t]$; $\Delta E_k = E_k(t) - E_k(t_0)$, jednaka je radu sistema sila koji deluje na taj materijalni sistem, a na njegovom konačnom pomercanju u intervalu vremena $[t_0, t]$.

Ovaj zakon uspostavlja vezu između veličina stanja materijalnog stanja u trenucima $t_0, O(\vec{r}_0, \vec{v}_0)$ i $t, I(\vec{r}(t), \vec{v}(t))$.

Jednaciina (14) može se dobiti i integracijom jednačine (12) na konačnom pomercanju materijalnog sistema u intervalu vremena $[t_0, t]$.

Ako je materijalni sistem neizmenljiv u smislu da se veze (spoljašnje i unutrašnje) ne realizuju pomoću elastičnih mehaničkih elemenata (npr. linearnih opruga), kao i da su idealne geometrijske stacionarne zadržavajuće, važi: $\delta A^{S.R.V} = 0$ i $\delta A^{U.R.V} = 0$, tj. $A_{0-1}^{S.R.V} = 0$ i $A_{0-1}^{U.R.V} = 0$, po zakoni promene kinetičke energije materijalnog sistema (12), (13) i (14) imaju oblik:

$$dE_k = \delta A^a; \quad \frac{dE_k}{dt} = p^a \quad \text{i} \quad E_k - E_{k_0} = A_{0-1}^a \quad (15)$$

Ako su neke veze realne geometrijske stacionarne zadržavajuće, sa trenjem, bilo da je reč o trenju klizanja ili trenju kotrljanja, a sistem je izmenljiv tj. sa elastičnim mehaničkim elementima, tada se radu aktivnih sila moraju pridodati radovi sila trenja i elastičnih sila, pa (12), (13) i (14) glase:

$$dE_k = \delta A^a + \delta A^{el} + \delta A^{tr} \Rightarrow \frac{dE_k}{dt} = p^a + p^{el} + p^{tr}; \quad E_k - E_{k_0} = A_{0-1}^a + A_{0-1}^{el} + A_{0-1}^{tr} \quad (16)$$

Ako su sve veze materijalnog sistema idealne, pri čemu je sistem izmenljiv, sa elastičnim mehaničkim elementima, a treće se u polju stacionarnih potencijalnih (konzervativnih) aktivnih sila, tako da je: $\boxed{\delta A^a = 0} \quad \boxed{\delta A^{el} = -dE_p^{el}} \quad \text{i} \quad \boxed{\delta A^a = dE_p^a}$, zakoni (12), (13) i (14) imaju oblik:

$$dE_k = -dE_p, \quad \frac{dE_k}{dt} = -\frac{dE_p}{dt} \quad \text{i} \quad E_k - E_{k_0} = -(E_p - E_{p_0}), \quad (17)$$

gde su: $E_p = E_p^{el} + E_p^a$ - ukupna potencijalna energija materijalnog sistema, a E_p^{el} i E_p^a - potencijalne energije materijalnog sistema u stacionarnim poljima elastičnih i potencijalnih aktivnih sila.

Treća jednačina (17) predstavlja zakon održanja ukupne mehaničke energije materijalnog sistema, $E = E_k + E_p$, i može se napisati u obliku:

$$E_k + E_p = E_{k_0} + E_{p_0} \Rightarrow E = E_k + E_p = \text{const} \quad (18)$$

