

L. MECANICĂ CLASICĂ NEWTONIANĂ

1.1. Dinamica punctului material

1.1.2. Sistem de referință. Descrierea mișcării punctului material

Una din noțiunile fundamentale ale mecanicii clasice este noțiunea de punct material sau particulă (punctiformă). Această noțiune este o abstractizare geometrică asociată unui corp fizic. Punctul material este adădat un punct geometric căruia i se asociază anumite atribute fizice (de exemplu masa, sarcina, etc).

Este evident că un punct material nu are dimensiuni. Modelarea unui corp printr-un punct material se face după o analiză a mișcării corpului respectiv. Dacă dimensiunile unui corp sunt mult mai mici decât dimensiunile traiectoriei pe care se deplasează acesta el poate fi modelat printr-un punct material.

De exemplu mișcarea Pământului în jurul Soarelui poate utiliza noțiunea (modelul) de punct material asociat Pământului. Nu mai este posibil acest lucru dacă se analizează mișcarea Pământului în jurul propriii axe.

Totăte fenomene fizice implică mișcarea mecanică se desfășoară în timp și spațiu. Poziția spațială a unui punct material poate fi precizată numai în raport cu un sistem de referință.

Prin sistem de referință se înțelege un sistem de corpuri perfect rigide și reciproc imobile plus un instrument perfect de măsurare a timpului.

Dacă poziția rămâne neschimbată în timp punctul material este în repaus în raport cu

cu sistemul de referință considerat. În caz contrar punctul material se află în mișcare.

Miscarea și poziția sunt noțiuni relative ale depinzând de sistemul de referință ales.

Sistemele de referință sunt idealizate prin alegerea unui sistem de trei axe perpendiculare față de care poziția unui punct material este unic precizată prin trei coordonate. Este o constatare empirică faptul că spațiul fizic este tridimensional.

În fizică se aleg sisteme de referință în care spațiul este omogen (are aceleași proprietăți în orice punct), izotrop (are aceleași proprietăți în orice direcție), iar timpul este uniform (curge la fel în orice moment). Astfel de sisteme se numesc sisteme de referință inertiiale.

Există o întreagă clasă de sisteme de referință inertiiale, adică toate sistemele care se mișcă rectiliniu și uniform unele față de altele.

Legile fizice trebuie astfel formulate încât ele să fie invariante la trecerea de la un sistem de referință la altul. Acesta este principiul relativității.

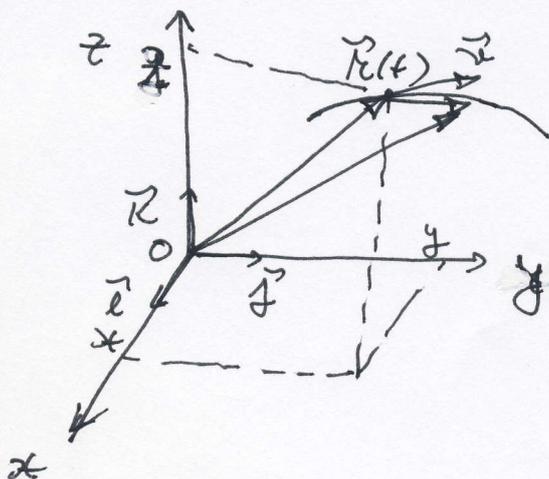
Poziția unui punct poate fi precizată cu ajutorul unui vector de poziție, care este o funcție vectorială de timp $\vec{R}(t)$.

Cunoașterea lui $\vec{R}(t)$ înseamnă a cunoaște mișcarea punctului material.

În coordonate carteziene

$$\vec{R} = \vec{i}x + \vec{j}y + \vec{k}z$$

ximin lege de mișcare punctia $\vec{R} = \vec{R}(t)$.



In coordonate carteziene legea de mișcare se exprimă prin trei funcții scalare

$$\begin{cases} x = x(t) \\ y = y(t) \\ z = z(t) \end{cases} \quad (1)$$

Definim viteza la un moment t (vectorul viteză)

$$\vec{v}(t) = \frac{d\vec{r}}{dt} \equiv \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\vec{r}(t+\Delta t) - \vec{r}(t)}{\Delta t}, \text{ notat } \frac{d\vec{r}}{dt} \quad (2)$$

Definim accelerația (vectorul accelerație)

$$\vec{a}(t) = \frac{d\vec{v}}{dt} \equiv \ddot{\vec{r}} = \ddot{\vec{r}} \quad (3)$$

In coordonate carteziene

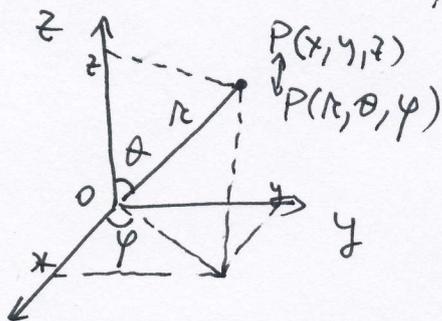
$$\vec{v} = \vec{i}\dot{x} + \vec{j}\dot{y} + \vec{k}\dot{z} \equiv \vec{i}v_x + \vec{j}v_y + \vec{k}v_z \quad (4)$$

$$\vec{a} = \vec{i}\ddot{x} + \vec{j}\ddot{y} + \vec{k}\ddot{z} \equiv \vec{i}a_x + \vec{j}a_y + \vec{k}a_z \quad (5)$$

Observație: vectorul viteză este tangent la traiectorie

Alte sisteme de coordonate:

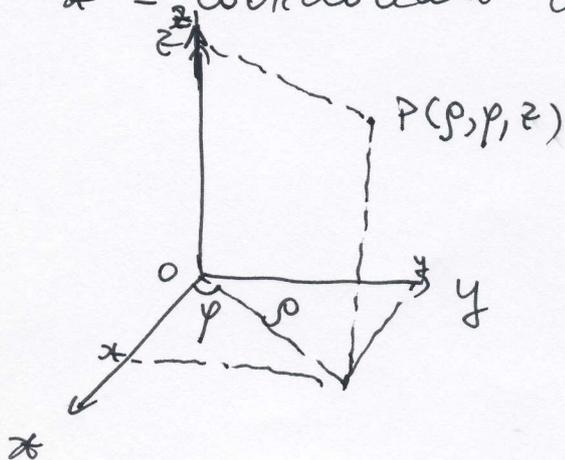
- coordonate sferice: (r, θ, φ)



$$\begin{cases} x = r \sin \theta \cos \varphi \\ y = r \sin \theta \sin \varphi \\ z = r \cos \theta \end{cases} \quad (6)$$

$$r \in [0, \infty), \theta \in [0, \pi], \varphi \in [0, 2\pi)$$

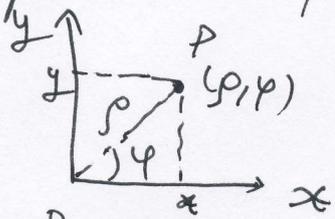
* - coordonate cilindrice: (ρ, φ, z)



$$\begin{cases} x = \rho \cos \varphi \\ y = \rho \sin \varphi \\ z = z \end{cases} \quad (7)$$

$$\rho \in [0, \infty), \varphi \in [0, 2\pi), z \in (-\infty, +\infty)$$

Dacă mișcare este plană se pot utiliza coordonatele polare în plan: (ρ, φ)



$$\begin{cases} x = \rho \cos \varphi \\ y = \rho \sin \varphi \end{cases} \quad (8)$$

$$\rho \in (0, \infty), \varphi \in [0, 2\pi)$$

Observație: în funcție de simetria problemei analizate se alege un sistem de coordonate convenabil.

Legea de mișcare se exprimă acum în aceste coordonate: de exemplu în coordonate

$$\text{răzuite: } \begin{cases} R = R(t) \\ \theta = \theta(t) \\ \varphi = \varphi(t) \end{cases} \quad (9)$$

În noile sisteme de coordonate se pot exprima și vectorul viteză și accelerație.

Ici analizăm mișcarea în coordonate cilindrice de exemplu (coordonatele polare în plan se obțin de aici prin $z=0$).

$$\begin{aligned} v_x = \dot{x} &= \dot{\rho} \cos \varphi - \rho \dot{\varphi} \sin \varphi \\ v_y = \dot{y} &= \dot{\rho} \sin \varphi + \rho \dot{\varphi} \cos \varphi \\ v_z = \dot{z} &= \dot{z} \end{aligned} \quad (10)$$

Acelea sunt componentele carteziene ale vitezei în coordonate cilindrice.

Putem determina modulul vectorului viteză.

$$v = \sqrt{v_x^2 + v_y^2 + v_z^2} \text{ în coordonate cilindrice}$$

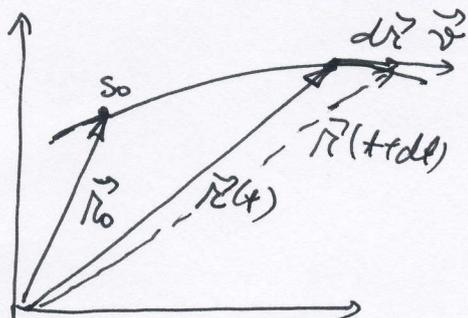
$$\begin{aligned} v_x^2 + v_y^2 + v_z^2 &= \dot{\rho}^2 \cos^2 \varphi + \rho^2 \dot{\varphi}^2 \sin^2 \varphi - 2\rho \dot{\rho} \dot{\varphi} \cos \varphi \sin \varphi + \\ &+ \dot{\rho}^2 \sin^2 \varphi + \rho^2 \dot{\varphi}^2 \cos^2 \varphi + 2\rho \dot{\rho} \dot{\varphi} \sin \varphi \cos \varphi + \\ &+ \dot{z}^2 = \dot{\rho}^2 + \rho^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2 \end{aligned}$$

sau în formă al

$$v = \sqrt{\dot{\rho}^2 + \rho^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2} \quad (11)$$

- Coordonate naturale. Se utilizează pentru mișcările curbiliciei în general.

Vom analiza mișcarea curbiliciei plană. Considerăm o curbă dată pe care se mișcă un punct material. Poziția punctului material se determină



mișc pe curba dată prin spațiul parcurs s la momentul

$$t = t$$

$$\vec{r}(t) = \vec{r}(s(t))$$

Determinăm viteza \vec{v}

$$\vec{v} = \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d\vec{r}}{ds} \cdot \frac{ds}{dt}$$

$\frac{d\vec{r}}{ds}$ este un vector tangent la traiectorie

Sub-adevărat: $\left| \frac{d\vec{r}}{ds} \right| = \left| \frac{d\vec{r}}{ds} \right|$ dar $|d\vec{r}| = ds$

$\Rightarrow \left| \frac{d\vec{r}}{ds} \right| = 1$ cum $d\vec{r}$ tangent la traiectorie, și

$\frac{d\vec{r}}{ds}$ este tangent la traiectorie

Notăm $\vec{z} = \frac{d\vec{r}}{ds}$ - vectorul tangent

$$\vec{v}(t) = \vec{z} \cdot \frac{ds}{dt} \quad \text{Dar} \quad \frac{ds}{dt} = \left| \frac{d\vec{r}}{dt} \right| = \left| \frac{d\vec{r}}{ds} \right| \cdot \left| \frac{ds}{dt} \right| = 1 \cdot \left| \frac{ds}{dt} \right| = \left| \frac{ds}{dt} \right| = v$$

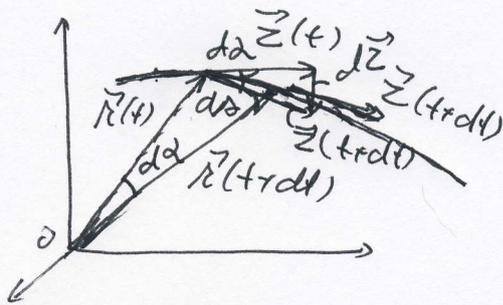
și obținem pentru viteza

$$\vec{v}(t) = v(t) \vec{z} \quad (12)$$

Determinăm accelerația punctului material

$$\vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{dv}{dt} \cdot \vec{z} + v \frac{d\vec{z}}{dt} \quad (13)$$

Spun de obicei de vectorii sistemului de coordonate cartezian ($\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$) care sunt constanti vectorul \vec{z} este variabil fiind mereu tangent la traiectorie. Determina variația acestuia în timp.



$$|dz| = |z| ds = ds$$

$$\Rightarrow \left| \frac{dz}{ds} \right| = \left| \frac{dz}{ds} \right| = 1$$

$$\text{deci } \left| \frac{dz}{ds} \right| = 1 \Rightarrow \vec{n} \equiv \frac{dz}{ds} - \text{vector}$$

$dz \perp z$ in limita infinitesimală. Deci observăm că \vec{n} este un vector perpendicular pe \vec{z} și adaptat spre centrul curbei. Revenim la $\frac{dz}{dt}$

$$\frac{dz}{dt} = \frac{dz}{ds} \cdot \frac{ds}{dt} = \vec{n} v, \quad \frac{ds}{dt} = v - \text{viteza unghiulară}$$

Așadar accelerația (B) va scrie acum

$$\vec{a} = \frac{dv}{dt} \vec{z} + v \vec{n} \quad (14)$$

Dacă introducem raza de curbura din punctul considerat R constatăm că $ds = R dd$

$$\text{și } \frac{ds}{dt} = R \frac{dd}{dt} \Leftrightarrow v = R \omega \Rightarrow \omega = \frac{v}{R} \quad (15)$$

Introducând (15) în (14) obținem

$$\vec{a} = \frac{dv}{dt} \vec{z} + \frac{v^2}{R} \vec{n} \quad (16)$$

În sistemul de coordonate natural vectorul \vec{a} se descompune astfel

$$\vec{a} = a_z \vec{z} + a_n \vec{n} \equiv \vec{a}_z + \vec{a}_n \quad (17)$$

unde $\vec{a}_z = \frac{dv}{dt} \vec{z}$ - este accelerația tangențială

și $\vec{a}_n = \frac{v^2}{R} \vec{n}$ - este accelerația normală (centripetă)

Modulul accelerației se determină astfel

$$|\vec{a}|^2 = \vec{a} \cdot \vec{a} = a_z^2 + a_n^2$$

$$\text{adică } a = \sqrt{\left(\frac{dv}{dt}\right)^2 + \left(\frac{v^2}{R}\right)^2} \quad (18)$$

Am folosit faptul că $\vec{z} \cdot \vec{z} = 1$, $\vec{n} \cdot \vec{n} = 1$, $\vec{n} \cdot \vec{z} = 0$ ($\vec{n} \perp \vec{z}$).

Dacă curba este spațial ne mai introduce un vector $\vec{\beta} = \vec{z} \times \vec{n}$ ($\vec{\beta} \perp \vec{z}$, $\vec{\beta} \perp \vec{n}$) obținându-se un sistem de trei vectori care definesc așa numitul reper Frenet (reper mobil de-a lungul curbei).

1.2. Principiile mecanicii newtoniene (Legile dinamicii)

Mecanica newtoniană se bazează pe patru legi fundamentale (principii) dintre care primele trei au fost formulate de Newton.

Trebuie menționat că desi acestea sunt formulate cu termenul de „corp” vom înțelege că acestea se aplică în limitele corpurilor puse în mișcare ca puncte materiale.

Principiul I (Principiul inerției): Orice corp liber își păstrează starea de repaus sau mișcare rectilinie și uniformă.

Un corp este liber dacă asupra lui nu se manifestă nicio interacțiune (nu se exercită nicio forță).

Proprietatea corpurilor de a-și menține starea de mișcare sau repaus se numește inerție și proprietatea de inerție este măsurată (cantitativ) cu ajutorul măsurii fizice numite masă (inertă).

De asemenea trebuie precizat că atât principiul I cât și principiul II (fundamental) sunt valabile în sisteme de referință inerțiale (în acest cadru sunt formulate).

Principiul II (Principiul fundamental)

Pentru început vom introduce două noțiuni noi:

- forța care măsoară intensitatea unei interacțiuni (notată \vec{F}) și se exercită asupra unui corp (punct material).

- impulsul care măsoară cantitatea de mișcare și este definit prin $\vec{p} = m\vec{v}$.

Principiul fundamental poate fi formulat în două moduri.

■ Variația în timp a impulsului unui punct material (particulă) este egală cu forța ce acționează asupra acestuia:
$$\frac{d\vec{p}}{dt} = \vec{F} \quad (19)$$

În mecanica clasică masa este propriu-zisă constantă
 și în consecință $\frac{d\vec{p}}{dt} = \frac{d}{dt} m\vec{v} = m \frac{d\vec{v}}{dt} = m\vec{a}$.

Obținem astfel o a doua formulare a principiului II

■ Dacă asupra unui corp (punct material) acționează o forță \vec{F} aceasta imprimă corpului o accelerație direct proporțională cu intensitatea forței și invers proporțională cu masa corpului.

$$\vec{F} = m\vec{a} \quad (20)$$

- Principiul III (principiul acțiunii și reacțiunii)

Dacă asupra unui corp (1) acționează un alt corp (2) cu o forță \vec{F}_{21} atunci și corpul (1) acționează asupra corpului (2) cu o forță \vec{F}_{12} egală în modul dar de sens opus.

$$\vec{F}_{12} = -\vec{F}_{21} \Leftrightarrow \vec{F}_{12} + \vec{F}_{21} = 0 \quad (21)$$

Perchea de forțe $\vec{F}_{12}, \vec{F}_{21}$ poartă numele de acțiune - reacțiune (depinde din ce punct de vedere ești privit). Măsură directă a acesteia nu este fundamentală.

Observație: spre deosebire de primele două principii care sunt universale, principiul III nu este universal valabil (este contrazis de exemplu în cazul forțelor electromagnetice).

- Principiul IV (principiul independenței acțiunii forțelor). Acest principiu afirmă că:

Dacă asupra unui punct material acționează forțele $\vec{F}_1, \vec{F}_2, \dots, \vec{F}_n$ atunci se produce același efect ca și cum ar acționa o forță determinată prin suprapunere (ca rezultantă de suma vectorială)

$$\vec{F} = \sum \vec{F}_i \quad (22)$$

Combinând aceste 2 principii se obține ecuația lui Newton

$$m \frac{d^2 \vec{r}}{dt^2} = \vec{F} \Leftrightarrow m \ddot{\vec{r}} = \vec{F} \quad (23)$$

In general forta \vec{F} poate depinde de \vec{R} , $\dot{\vec{R}}$ si t astfel obtinem ecuatia lui Newton

$$m \ddot{\vec{R}} = \vec{F}(\vec{R}, \dot{\vec{R}}, t) \quad (24)$$

sau echivalent (prin proiectii carteziene)

$$\begin{cases} m \ddot{x} = F_x(x, y, z, \dot{x}, \dot{y}, \dot{z}, t) \\ m \ddot{y} = F_y(x, y, z, \dot{x}, \dot{y}, \dot{z}, t) \\ m \ddot{z} = F_z(x, y, z, \dot{x}, \dot{y}, \dot{z}, t) \end{cases} \quad (25)$$

Ecuatia lui Newton sunt ecuatii de miscare, deoarece rezolvarea acestor ne permite determinarea functiilor $x = x(t)$, $y = y(t)$, $z = z(t)$ sau echivalent $\vec{R} = \vec{R}(t)$ care reprezinta legea de miscare ale punctului material.

Ecuatia newtoniene de miscare (25) reprezinta un sistem de 3 ecuatii diferentiale ordinare de ordinul doi (cu trei functii necunoscute $x(t)$, $y(t)$, $z(t)$).

Stimam ca solutia generala a acestor ecuatii este determinata pana la $2 \cdot 3 = 6$ constante arbitrare. Pentru a determina complet solutiile ecuatilor de miscare trebuie determinate aceste constante. Ele se determina prin impunerea unor conditii initiale pentru \vec{R} si $\dot{\vec{R}}$ adica:

$$\vec{R}(t=t_0) = \vec{R}_0 \quad \text{si} \quad \dot{\vec{R}}(t=t_0) = \dot{\vec{R}}_0 \quad (26)$$

Adar avand cunosterea pozitiei initiale \vec{R}_0 si a vitezei initiale $\dot{\vec{R}}_0$ putem determina complet legea de miscare $\vec{R}(t)$, adica \vec{R} si $\dot{\vec{R}}$ la orice moment. Prin $(\vec{R}, \dot{\vec{R}})$ intelegem starea mecanica a punctului material la un moment dat. Trebuie precizat ca trebuie cunoscute forta concreta a interactiunii adica forta $\vec{F} = \vec{F}(\vec{R}, \dot{\vec{R}}, t)$.

Exemplu simplu:

Consideram $\vec{F} = F(\vec{R}, \dot{\vec{R}}, t) = \text{constant}$ adica nu depinde de \vec{R} , $\dot{\vec{R}}$ si t (in general $F(t) = F(\vec{R}(t), \dot{\vec{R}}(t), t)$)
 Ecuatia de miscare newtoniene sunt

$$m \ddot{\vec{R}} = \vec{F} \quad (27)$$

$$\text{Săm } \begin{cases} m \ddot{x} = F_x \\ m \ddot{y} = F_y \\ m \ddot{z} = F_z \end{cases} \quad (28)$$

Ecuațiile diferentiale sunt separate și pot fi rezolvate prin integrare directă.

$$\ddot{x} = \frac{F_x}{m} \Rightarrow \dot{x} = \frac{F_x}{m} t + C_{1x} \Rightarrow x(t) = \frac{1}{2} \frac{F_x}{m} t^2 + C_{1x} t + C_{2x}$$

notăm $\frac{F_x}{m} = a_x$ - componenta de-a doua a lui \vec{a} .

$$x(t) = \frac{1}{2} a_x t^2 + C_{1x} t + C_{2x}$$

și similar

$$y(t) = \frac{1}{2} a_y t^2 + C_{1y} t + C_{2y}$$

$$z(t) = \frac{1}{2} a_z t^2 + C_{1z} t + C_{2z}$$

Condițiile inițiale sunt $\vec{v}(t=t_0=0) = \vec{v}_0$ și $\vec{r}(t=t_0=0) = \vec{r}_0$

$$\text{Săm } \begin{cases} v_x = \dot{x}(t=0) = v_{0x} \\ v_y = \dot{y}(t=0) = v_{0y} \\ v_z = \dot{z}(t=0) = v_{0z} \end{cases} \begin{cases} x(t=0) = x_0 \\ y(t=0) = y_0 \\ z(t=0) = z_0 \end{cases}$$

obținem un sistem algebric de 6 ecuații cu 6 necunoscute (cele 6 constante de integrare). Aceste ecuații sunt extrem de simple și se rezolvă independent (în acest caz) și direct.

$$\begin{cases} C_{1x} = v_{0x} \\ C_{1y} = v_{0y} \\ C_{1z} = v_{0z} \end{cases} \begin{cases} C_{2x} = x_0 \\ C_{2y} = y_0 \\ C_{2z} = z_0 \end{cases}$$

Așadar soluția ecuațiilor de mișcare este

$$\begin{cases} x(t) = \frac{1}{2} a_x t^2 + v_{0x} t + x_0 \\ y(t) = \frac{1}{2} a_y t^2 + v_{0y} t + y_0 \\ z(t) = \frac{1}{2} a_z t^2 + v_{0z} t + z_0 \end{cases} \quad (29)$$

care reprezintă legea de mișcare.

În formă vectorială acestă se scrie

$$\vec{r}(t) = \frac{1}{2} \vec{a} t^2 + \vec{v}_0 t + \vec{r}_0 \quad (30)$$

Cum \vec{F} constant și \vec{a} este constant și avem o mișcare uniform accelerată (în spațiu).

$$\vec{r}(t) - \vec{r}_0 \equiv \Delta \vec{r} = \frac{1}{2} t^2 \vec{a} + t \cdot \vec{v}_0 \quad (31)$$

$$\Delta \vec{r} = \alpha \vec{a} + \beta \vec{v}_0, \text{ cu } \alpha = \frac{1}{2} t^2 \text{ și } \beta = t$$

\vec{OR} - deplasarea se află în planul determinat de $\vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt}$ și \vec{v}_0 . În consecință mișcarea este plană (în planul determinat de vectorii \vec{a} și \vec{v}_0).

1.3. Teoreme și legi de conservare în dinamica punctului material

1.3.1. Teorema impulsului. Legea conservării impulsului

Teorema impulsului punctului material este o descriere (reformulare) a principiului II-gazdă:

$$\frac{d\vec{p}}{dt} = \vec{F} \Rightarrow d\vec{p} = \vec{F} dt$$

$$\Delta\vec{p} \equiv \vec{p}_2 - \vec{p}_1 = \int_{t_1}^{t_2} \vec{F} dt \quad (32)$$

Legea conservării impulsului: dacă $\vec{F} = 0$ atunci impulsul punctului material se conservă (rămâne constant).

$$\vec{F} = 0 \Rightarrow d\vec{p} = 0 \Rightarrow \vec{p} = \text{const} \Rightarrow \vec{p}_2 = \vec{p}_1 \quad (33)$$

1.3.2. Teorema momentului cinetic. Legea conservării momentului cinetic

Definiem momentul cinetic prin

$$\vec{L} = \vec{R} \times \vec{p} \equiv m \vec{R} \times \vec{v} \quad (34)$$

- Teorema variației momentului cinetic

$$\frac{d\vec{L}}{dt} = \vec{M} \quad (35)$$

unde $\vec{M} = \vec{R} \times \vec{F}$ este momentul forței în raport cu originea sistemului de coordonate.

Demonstrare

$$\begin{aligned} \frac{d\vec{L}}{dt} &= \frac{d}{dt} (\vec{R} \times \vec{p}) = \frac{d}{dt} (m (\vec{R} \times \vec{v})) = \\ &= m \frac{d\vec{R}}{dt} \times \vec{v} + m \vec{R} \times \frac{d\vec{v}}{dt} = m \vec{v} \times \vec{v} + m \vec{R} \times \vec{a} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} |\vec{v} \times \vec{v}| &= v \cdot v \sin 0 = 0 \Rightarrow \vec{v} \times \vec{v} = 0 \\ \Rightarrow \frac{d\vec{L}}{dt} &= m \vec{R} \times \vec{a} = \vec{R} \times m \vec{a} = \vec{R} \times \vec{F} = \vec{M}. \end{aligned}$$

- Legea conservării momentului cinetic:
 Dacă momentul forței este nul $\vec{M} = 0$ atunci
 momentul cinetic se conservă ($\vec{L} = \text{const}$)

Demonstratie:

$$\vec{M} = 0 \Rightarrow \frac{d\vec{L}}{dt} = \vec{M} = 0 \Rightarrow \vec{L} = \text{const}$$

Situații în care se conservă momentul cinetic

$$\vec{R} \times \vec{F} \equiv \vec{M} = 0$$

1) $\vec{F} = 0$ - punct material izolat.

2) $\vec{R} = 0$ - punct material în repaus.

3) $|\vec{R} \times \vec{F}| = R \cdot F \sin \alpha = 0 \Rightarrow \alpha = 0, \alpha = \pi$
 adică dacă $\vec{F} \parallel \vec{R}$. (câmp de forțe
 central) $\Leftrightarrow \vec{F} = F(R) \cdot \frac{\vec{R}}{R} \equiv F(R) \cdot \frac{\vec{R}}{R}$

Consecințe ale conservării momentului cinetic

$$1) \vec{L} = \vec{L}_0 = \text{const} \Rightarrow \vec{R} \times \vec{p} = \vec{R}_0 \times \vec{p}_0$$

$$\Rightarrow \vec{R} \times \vec{v} = \vec{R}_0 \times \vec{v}_0 \Rightarrow \vec{R} \times \frac{d\vec{R}}{dt} = \vec{R}_0 \times \vec{v}_0 = \frac{\vec{L}_0}{m}$$

$\vec{R} \times d\vec{R} \perp$ pe planul Π determinat de \vec{R} și $d\vec{R}$
 dar $\vec{R} \times d\vec{R} = \frac{\vec{L}_0}{m} dt \Rightarrow \vec{L}_0 \perp \Pi$, în \vec{L}_0 constant

$\Rightarrow \Pi$ plan constant, bine determinat

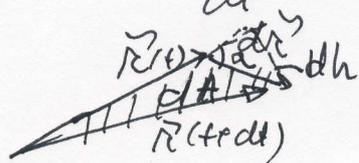
Dar $\vec{R}(t+dt) = \vec{R}(t) + d\vec{R}$ $\vec{R}(t+dt) \in$ planului Π .

De aproape în aproape \vec{R} la orice moment
 de timp rămâne în același plan. Deci
 mișcarea este plană într-un plan
 perpendicular pe $\vec{L} = \vec{L}_0 = \text{const}$.

$$2) |\vec{L}| = \text{const} \Leftrightarrow |\vec{R} \times \vec{p}| = \text{const}$$

$$\text{dar } |\vec{L}| = |\vec{R} \times m\vec{v}| = m |\vec{R} \times \vec{v}| = m \left| \vec{R} \times \frac{d\vec{R}}{dt} \right| =$$

$$= m R \cdot \frac{dR}{dt} \sin \alpha = m \frac{R \cdot dR \cdot \sin \alpha}{dt}$$



$$\text{dar aria } dA = \frac{R \cdot dR \cdot \sin \alpha}{2} = \frac{R \cdot dR \cdot \sin \alpha}{2}$$

$$\Rightarrow |\vec{L}| = \frac{2m \cdot R \cdot dR \cdot \sin \alpha}{2 \cdot dt} \cdot 2m = 2m \frac{dA}{dt}$$

$$\Rightarrow \frac{dA}{dt} = \frac{|\vec{L}|}{2m} = \text{const} \quad \frac{dA}{dt} - \text{viteza areolară}$$

1.3.3. Teorema variației energiei cinetice.

Definim lucrul mecanic al unei forțe constante pe o deplasare $d\vec{r}$ prin

$$L = \vec{F} \cdot d\vec{r}$$

Dacă forța nu este constantă putem alege o deplasare infinitesimală $d\vec{r}$ pe care forța poate fi considerată constantă. Avem atunci lucrul mecanic elementar.

$$dL = \vec{F} \cdot d\vec{r} \equiv F_x dx + F_y dy + F_z dz \quad (36)$$

Observație: notația dL arată că dL nu este o diferențială (exactă) în general. Adică nu există o funcție $\chi(x, y, z)$ (în general) astfel încât $F_x = \frac{\partial \chi}{\partial x}$, $F_y = \frac{\partial \chi}{\partial y}$, $F_z = \frac{\partial \chi}{\partial z}$

Lucrul mecanic pentru o deplasare a unui punct material între două puncte pe o curbă oarecare este

$$L_{12} = \int_1^2 \vec{F} \cdot d\vec{r} \quad (37)$$

În cazul în care punctul material se deplasează între punctele 1 și 2 pe o anumită traiectorie atunci integrala de mai sus se face în timpul acelei traiectorii.

Pentru a deduce teorema variației energiei cinetice pornim de la principiul fundamental (ecuațiile de mișcare newtoniene).

$$m \vec{a} = \vec{F} \Leftrightarrow m \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}$$

$$\text{Înmulțim ultima relație scalar cu } \frac{d\vec{r}}{dt} = \vec{v}$$
$$\Rightarrow m \frac{d\vec{v}}{dt} \cdot \vec{v} = \vec{F} \cdot \frac{d\vec{r}}{dt}$$

$$\text{de unde } \frac{d}{dt} \left(\frac{m}{2} \vec{v}^2 \right) = \vec{F} \cdot \frac{d\vec{r}}{dt}$$

$$\text{sau } m \vec{v} \cdot d\vec{v} = \vec{F} \cdot d\vec{r} \quad (38)$$

Ultima relație se poate scrie

$$d\left(\frac{m}{2} \vec{v}^2\right) = dL \quad (39)$$

Definim energia cinetică a punctului material
 prin
$$E_c \equiv T = \frac{m \vec{v}^2}{2} \quad (40)$$

În acest caz obținem din (39) teorema variației energiei cinetice sub formă în funcție de timp

$$dE_c = dL \quad (41)$$

Pentru a obține variația finită a energiei cinetice integrăm între punctul inițial (1) și punctul final (2) al unei traiectorii

$$\int_1^2 dE_c = \int_1^2 dL \equiv \int_1^2 \vec{F} \cdot d\vec{r}$$

și obținem

$$E_c(2) - E_c(1) = L_{12}$$

$$\Delta E_c = L_{12} \quad (42)$$

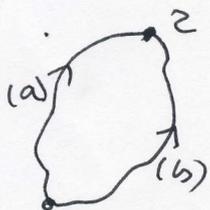
Ultima relație exprimă teorema variației energiei cinetice care spune că variația energiei cinetice între două puncte ale unei traiectorii este egală cu lucrul mecanic efectuat de forța ce acționează asupra punctului material între cele două puncte ale traiectoriei.

1.3.4. Câmp de forțe conservativ

Legea conservării energiei totale

Presupunem că forța \vec{F} este o funcție de poziție $\vec{F} = \vec{F}(\vec{r})$, adică reprezintă un câmp vectorial.

Un câmp de forțe se numește conservativ sau potențial dacă lucrul mecanic efectuat de acesta între două puncte nu depinde de drum, adică de curba între cele două puncte.



$$L_{12}^{(a)} = \int_1^{(a)} 2 \vec{F} d\vec{r}$$

$$L_{12}^{(b)} = \int_1^{(b)} 2 \vec{F} d\vec{r}$$

$$\Rightarrow \int_1^{(a)} 2 \vec{F} d\vec{r} = \int_1^{(b)} 2 \vec{F} d\vec{r} \Rightarrow \int_1^{(a)} 2 \vec{F} d\vec{r} - \int_1^{(b)} 2 \vec{F} d\vec{r} = 0$$

$$\Rightarrow \int_1^{(a)} 2 \vec{F} d\vec{r} + \int_2^{(b)} 2 \vec{F} d\vec{r} = 0 \Leftrightarrow \oint 2 \vec{F} d\vec{r} = 0$$

Aplicăm teorema lui Stokes $\oint_{\Gamma} \vec{F} d\vec{r} = \iint_{\Sigma(\Gamma)} \nabla \times \vec{F} \cdot d\vec{S}$

$$\Rightarrow \iint_{\Sigma(\Gamma)} (\nabla \times \vec{F}) \cdot d\vec{S} = 0$$

Atunci dacă pentru o forță lucrul mecanic efectuat de aceasta nu depinde de drum atunci $\nabla \times \vec{F} \equiv \text{rot } \vec{F} = 0$ (41)

Condiția (41) este îndeplinită dacă

$$\vec{F} = -\nabla E_p \equiv -\text{grad } E_p \quad (42)$$

unde $E_p(\vec{r})$ este un câmp scalar numit energie potențială notată și $V(\vec{r})$.

Problema poate fi privită și astfel: cum făcuserăm în general

$$dL = F_x dx + F_y dy + F_z dz \quad (43)$$

adică este o formă diferențială.

Dacă acum există o funcție $E_p(x, y, z) \equiv V(\vec{r})$ astfel încât

$$\vec{F}_x = -\frac{\partial V}{\partial x}, \quad \vec{F}_y = -\frac{\partial V}{\partial y}, \quad \vec{F}_z = -\frac{\partial V}{\partial z} \quad (44)$$

(semnul minus este ales prin convenție).

atunci $dL = -\frac{\partial V}{\partial x} dx - \frac{\partial V}{\partial y} dy - \frac{\partial V}{\partial z} dz = -dV$ (45)

Adică dL devine o diferențială (totală exactă)

$$\text{În acest caz } L_{12} = \int_1^2 dL = -\int_1^2 dV = -(V(\vec{r}_2) - V(\vec{r}_1)) \quad (46)$$

adică L_{12} nu depinde de drum ci doar de pozițiile inițială 1 (\vec{r}_1) și finală 2 (\vec{r}_2).

Pe de altă parte (43) se scrie $dL = \vec{F} \cdot d\vec{r}$ iar
 (45) $dL = -\nabla V \cdot d\vec{r}$, unde $\nabla = \vec{i} \frac{\partial}{\partial x} + \vec{j} \frac{\partial}{\partial y} + \vec{k} \frac{\partial}{\partial z}$

$$\Rightarrow \vec{F} = -\nabla V$$

Presupunând că avem un câmp de forțe conservativ, aplicăm teorema variației energiei cinetice

$$dE_c = dL \Rightarrow dE_c = -dE_p \quad (47)$$

$$\Rightarrow d(E_c + E_p) = 0 \quad (48)$$

Notăm $E = E_c + E_p \equiv T + V$. E reprezintă energia totală pentru punctul material. Am obținut că $dE = 0$ adică

$$E = \text{constant}. \quad (49)$$

Așadar într-un câmp de forțe conservativ energia totală se conservă. ($E = T + V = \text{const.}$)

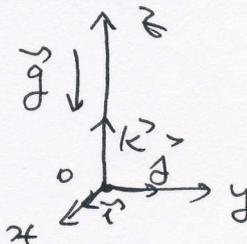
Exemplu:

- câmpul gravitațional uniform și omogen de la suprafața pământului.

$$\vec{F} \equiv \vec{G} = m\vec{g}$$

$$dL = m\vec{g} \cdot d\vec{r} =$$

$$= m(-g\vec{k})(\vec{i}dx + \vec{j}dy + \vec{k}dz)$$



$$\Rightarrow dL = -mg dz \quad (50)$$

$$L_{12} = \int_{(1)}^{(2)} dL = - \int_{(1)}^{(2)} mg dz = - \int_{(x_1, y_1, z_1)}^{(x_2, y_2, z_2)} mg dz =$$

$$= -(mgz_2 - mgz_1) \stackrel{(46)}{=} - (V_2 - V_1)$$

$\Rightarrow V(\vec{r}) = V(x, y, z) \equiv mgz + c$ - energia potențială gravitațională. Dacă luăm $V(z=0) = 0 \Rightarrow c = 0 \Rightarrow V = mgz$

- câmpul forțelor elastice.

dacă $F = -Kx$ - forță de tip elastic

$$dL = F dx = -kx dx = -d\left(\frac{kx^2}{2}\right)$$

dar $dL = -dV \Rightarrow V(x) = \frac{kx^2}{2}$ - energia potențială în câmpul forțelor elastice (am ales $V(0) = 0$)

- ~~Câmpul~~ câmpul gravitațional - legea atracției universale

$$\vec{F} = -k \frac{mM}{r^2} \cdot \frac{\vec{r}}{r}$$



$$dL = \vec{F} \cdot d\vec{r} = -\frac{kMm}{r^2} \frac{\vec{r} \cdot d\vec{r}}{r}$$

$$\text{dar } r^2 = r^2 \Rightarrow 2\vec{r} \cdot d\vec{r} = 2r \cdot dr \Rightarrow r dr = \vec{r} d\vec{r}$$

$$\begin{aligned} dL &= -\frac{kMm}{r^2} \frac{r dr}{r} = -\frac{kMm}{r^2} dr = \\ &= -\frac{d}{dr} \left(-\frac{kMm}{r} \right) dr = -d \left(-\frac{kMm}{r} \right) \end{aligned}$$

$$\text{dar } dL = -dV \Rightarrow V(r) = -\frac{kMm}{r} + C$$

$$\text{Algem } V(r) |_{r \rightarrow \infty} = 0 \Rightarrow C = 0$$

$$\text{obținem } V(r) = -\frac{kMm}{r}$$

1.2. Dinamica sistemelor de puncte materiale

Considerăm acum n puncte materiale care pot interacționa atât între ele cât și cu mediul exterior.

Fie i un punct material din sistem de masă m_i . Așupra sa acționează:

- $\vec{F}_i^{(e)}$ - forțele externe (rezultanta acestora)

- $\vec{F}_i^{(i)}$ - rezultanta forțelor interne

$$\vec{F}_i^{(i)} = \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji}$$

Așupra lui i acționează forța rezultantă

$$\vec{F}_i = \vec{F}_i^{(u)} + \vec{F}_i^{(e)} = \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} + \vec{F}_i^{(e)} \quad (50)$$

1.2.1 Teorema variației impulsului și legea conservării impulsului pentru un sistem de puncte materiale.

Aplicăm principiul fundamental pentru fiecare punct material

$$\frac{d\vec{p}_i}{dt} = \vec{F}_i = \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} + \vec{F}_i^{(e)} \quad i = \overline{1, n} \quad (51)$$

Adunăm cele n ecuații vectoriale de mișcare

$$\sum_{i=1}^n \frac{d\vec{p}_i}{dt} = \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} + \sum_{i=1}^n \vec{F}_i^{(e)} \quad (52)$$

Definim impulsul total al sistemului

$$\vec{p} = \vec{p}_1 + \dots + \vec{p}_n \equiv \sum_{i=1}^n \vec{p}_i \quad (53)$$

$$\text{și avem } \sum_{i=1}^n \frac{d\vec{p}_i}{dt} = \frac{d}{dt} \sum_{i=1}^n \vec{p}_i = \frac{d\vec{p}}{dt} \quad (54)$$

Notăm $\sum_{i=1}^n \vec{F}_i^{(e)} \equiv \vec{F}^{(e)}$ - rezultanta forțelor exterioare ce acționează pe întreg sistemul de puncte materiale

De asemenea putem scrie

$$\begin{aligned} \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} &= \frac{1}{2} \left(\sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} + \sum_{j=1}^n \sum_{i=1}^n \vec{F}_{ij} \right) = \\ &= \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n (\vec{F}_{ji} + \vec{F}_{ij}) = 0, \end{aligned} \quad (55)$$

deoarece $\vec{F}_{ji} + \vec{F}_{ij} = 0$ ($\vec{F}_{ji} = -\vec{F}_{ij}$) pe baza principiului III.

Cu aceste precauții (52) se scrie

$$\frac{d\vec{p}}{dt} = \vec{F}^{(e)} \quad (56)$$

și reprezintă teorema variației impulsului pentru un sistem de puncte materiale.

Aceasta se poate scrie astfel: Variabila ^{in timp a} impulsului total al unui sistem de puncte materiale este egală cu rezultanta forțelor exterioare ce acționează asupra sistemului de puncte materiale.

Dacă sistemul este izolat $\vec{F}^{(e)} = 0$ atunci $\frac{d\vec{P}}{dt} = 0$ și avem $\vec{P} = \text{constant}$. (37)

Ultima relație exprimă legea conservării impulsului unui sistem de puncte materiale:
- Dacă un sistem de p.m. este izolat atunci impulsul total al acestuia se conservă

$$\vec{P}_0 = \vec{P}_t = \sum_{i=1}^n \vec{p}_i^{(t)} = \sum_{i=1}^n \vec{p}_i^{(0)} \quad (58)$$

1.2.2. Teorema variabilei momentului cinetic total și legea conservării momentului cinetic total pentru un sistem de p.m.

Definim momentul cinetic total al unui sistem de puncte materiale

$$\vec{L} = \sum_{i=1}^n \vec{L}_i = \sum_{i=1}^n \vec{r}_i \times \vec{p}_i \quad (59)$$

și momentul îl derivăm în raport cu timpul

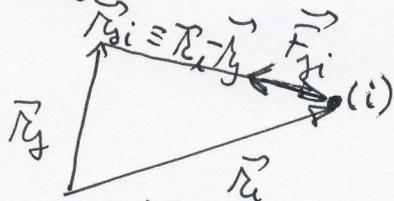
$$\begin{aligned} \frac{d\vec{L}}{dt} &= \frac{d}{dt} \left(\sum_{i=1}^n \vec{L}_i \right) = \frac{d}{dt} \left(\sum_{i=1}^n \vec{r}_i \times \vec{p}_i \right) = \\ &= \sum_{i=1}^n \frac{d}{dt} \vec{L}_i = \sum_{i=1}^n \vec{M}_i = \sum_{i=1}^n \vec{r}_i \times \vec{F}_i = \\ &= \sum_{i=1}^n \vec{r}_i \times \left(\sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} + \vec{F}_i^{(e)} \right) = \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{r}_i \times \vec{F}_{ji} + \sum_{i=1}^n \vec{r}_i \times \vec{F}_i^{(e)} \end{aligned}$$

Notăm $\vec{M}^{(e)} = \sum_{i=1}^n \vec{r}_i \times \vec{F}_i^{(e)}$, care reprezintă momentul (60) rezultat al tuturor forțelor externe

Preluăm suma dublă

$$\sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n (\vec{r}_i \times \vec{F}_{ji}) = \frac{1}{2} \left(\sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{r}_i \times \vec{F}_{ji} + \sum_{j=1}^n \sum_{i=1}^n \vec{r}_j \times \vec{F}_{ij} \right) =$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n (\vec{r}_i \times \vec{F}_{ji} + \vec{r}_j \times (-\vec{F}_{ji})) = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n (\vec{r}_i - \vec{r}_j) \times \vec{F}_{ji}$$



$$\vec{r}_i - \vec{r}_j \not\equiv \vec{r}_{ji}$$

$$\vec{r}_{ji} \perp \vec{F}_{ji}$$

$$\Rightarrow \vec{r}_{ij} \times \vec{F}_{ji} = 0 \text{ sau } (\vec{r}_i - \vec{r}_j) \times \vec{F}_{ji} = 0$$

adică obținem

$$\sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n (\vec{r}_i \times \vec{F}_{ji}) = 0 \quad (61)$$

Obținem pentru variația momentului cinetic total (60) forma finală

$$\frac{dL}{dt} = \vec{M}^{(e)} \quad (62)$$

Adică variația ^{în timp} a momentului cinetic total al unui sistem de puncte materiale este egal cu momentul forțelor externe rezultant.

Dacă $\vec{M}^{(e)} = 0$ (momentul forțelor externe este nul) atunci

$$\frac{dL}{dt} = 0 \Rightarrow L = \text{const} \quad (63)$$

Momentul cinetic se conservă dacă rezultanta momentelor tuturor forțelor este acțiunea zero asupra unui sistem de puncte materiale de amestec.

1.2.3. Teorema variației energiei cinetice totale și legea conservării energiei mecanice totale pentru un sistem de puncte materiale

Scrim principalul II al dinamicii pentru fiecare punct (i) din sistemul de puncte materiale

$$m_i \ddot{\vec{r}}_i = \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} + \vec{F}_i^{(e)} \quad i = \overline{1, n} \quad (69)$$

Înmulțim fiecare relație cu $d\vec{r}_i$ și sumăm după i de la 1 până la n:

$$\sum_{i=1}^n m_i \ddot{\vec{r}}_i \cdot d\vec{r}_i = \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} \cdot d\vec{r}_i + \sum_{i=1}^n \vec{F}_i^{(e)} \cdot d\vec{r}_i \quad (70)$$

În primul membru avem:

$$m_i \ddot{\vec{r}}_i \cdot d\vec{r}_i = m_i \ddot{\vec{r}}_i \cdot \vec{v}_i dt = m_i \dot{\vec{v}}_i \cdot \vec{v}_i dt = m_i \dot{v}_i dv_i = d\left(\frac{1}{2} m_i v_i^2\right) \quad (71)$$

În al doilea membru am obținut

$$\sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} \cdot d\vec{r}_i = \sum_{i=1}^n dL_i^{(i)} = dL^{(i)} - \text{lucrul mecanic al tuturor forțelor interne}$$

și

$$\sum_{i=1}^n \vec{F}_i^{(e)} \cdot d\vec{r}_i = \sum_{i=1}^n dL_i^{(e)} = dL^{(e)} - \text{lucrul mecanic al tuturor forțelor externe}$$

Cu aceste relații (70) se are

$$\sum_{i=1}^n d\left(\frac{1}{2} m_i v_i^2\right) = \sum_{i=1}^n dL_i^{(i)} + \sum_{i=1}^n dL_i^{(e)}$$

sau

$$d\left(\sum_{i=1}^n \frac{1}{2} m_i v_i^2\right) = \sum_{i=1}^n dL_i^{(i)} + \sum_{i=1}^n dL_i^{(e)} \quad (72)$$

Introducem energia cinetică totală a sistemului

$$T = \sum_{i=1}^n \frac{1}{2} m_i v_i^2 = \sum_{i=1}^n T_i, \quad T_i = \frac{1}{2} m_i v_i^2 \quad (73)$$

Obținem astfel expresia matematică a teoremei variației energiei cinetice pentru un sistem de puncte materiale, sub formă diferențială

$$dT = \sum_{i=1}^n dL_i^{(i)} + \sum_{i=1}^n dL_i^{(e)} = dL^{(i)} + dL^{(e)} \quad (74)$$

Integrând ultima ecuație între o stare inițială (1) caracterizată de pozițiile $\vec{R}_i^{(1)}$, $i=1, n$ și o stare finală (2) caracterizată de pozițiile $\vec{R}_i^{(2)}$, $i=1, n$ obținem în cele din urmă că în (1) vitezele particulare din sistem sunt $\vec{v}_i^{(1)}$ iar în (2) $\vec{v}_i^{(2)}$.

$$\int_{(1)}^{(2)} dT = \int_{(1)}^{(2)} dL^{(1)} + \int_{(1)}^{(2)} dL^{(e)}$$

sau

$$\Delta T \equiv T^{(2)} - T^{(1)} = L_{12}^{(1)} + L_{12}^{(e)} \quad (75)$$

Această relație exprimă teorema variației energiei cinetice pentru un sistem în forță finită.

- Variația energiei cinetice totale este egală cu suma tuturor lucrurilor mecanice efectuate atât de forțele interne cât și de cele externe.

Dacă toate forțele \vec{F}_{ij} și $\vec{F}_i^{(e)}$ (interne și externe) sunt conservative atunci:

$$\begin{aligned} dL_i^{(e)} &= \vec{F}_i^{(e)} d\vec{r}_i = -dV_i^{(e)} \\ \text{și} \quad \sum_{i=1}^n dL_i^{(e)} &= \sum_{i=1}^n -dV_i^{(e)} = d\left(-\sum_{i=1}^n V_i^{(e)}\right) \end{aligned} \quad (76)$$

De asemenea pentru forțele interne avem

$$\begin{aligned} \sum_{i=1}^n dL_i^{(i)} &= \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} d\vec{r}_i = \\ &= \frac{1}{2} \left(\sum_{i=1}^n \sum_{j=2}^n \vec{F}_{ji} d\vec{r}_i + \sum_{j=1}^n \sum_{i=1}^n \vec{F}_{ij} d\vec{r}_j \right) = \\ &= \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} (d\vec{r}_i - d\vec{r}_j) = \frac{1}{2} \sum_{i \neq j}^n \sum_{j=1}^n \vec{F}_{ji} d\vec{r}_{ji} \end{aligned}$$

și dacă acestea sunt conservative

$$dL^{(i)} = \sum_{i=1}^n dL_i^{(i)} = -\frac{1}{2} \sum_{i \neq j}^n \sum_{j=1}^n dV_{ji}^{(i)} = d\left(-\frac{1}{2} \sum_{i \neq j}^n \sum_{j=1}^n V_{ji}^{(i)}\right) \quad (77)$$

Introducând (76) și (77) în (74) obținem

$$d(T) \equiv d\left(\sum_i T_i\right) = d\left(-\sum_i V_i^{(e)}\right) + d\left(-\frac{1}{2} \sum_{i \neq j} \sum_{j=1} V_{ij}^{(i)}\right)$$

de unde

$$d\left(\sum_i T_i + \sum_i V_i^{(i)} + \frac{1}{2} \sum_{i \neq j} \sum_{j=1} V_{ij}^{(e)}\right) = 0 \quad (78)$$

Energia mecanică totală a sistemului este

$$E = \sum_i T_i + \sum_i V_i^{(e)} + \frac{1}{2} \sum_{i \neq j} \sum V_{ij}^{(i)} \quad (79)$$

$$\equiv T + V$$

adică este suma dintre energia cinetică totală T și energia potențială totală V (V reprezintă suma tuturor energiilor potențiale de interacție atât externe cât și interne). În acest caz din (78) obținem

$$dE = 0 \Leftrightarrow E = \text{const} \quad (80)$$

adică energia mecanică totală se conservă dacă toate interacțiunile sunt potențiale (conservative). Adică:

$$E = \sum_{i=1}^n m_i \frac{\vec{v}_i^2}{2} + \sum_{i=1}^n V_i^{(e)}(\vec{r}_i) + \frac{1}{2} \sum_{i \neq j}^n \sum V_{ij}^{(e)}(\vec{r}_{ij}) \quad (81)$$

are aceeași valoare pentru toate stările prin care evoluează sistemul.

1.2.4. Sistemul centrului de masă. Teoreme de tip König

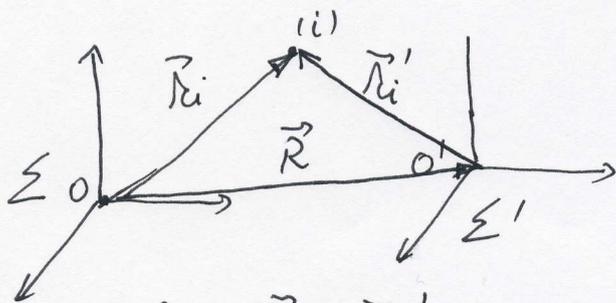
După cum am văzut mișcarea este descrisă într-un sistem de referință inertial în care la orice moment de timp avem vectorii de poziție ai particulelor sistemului $\vec{r}_i(t)$ și vitezele acestora $\vec{v}_i(t)$.

Introducem un nou sistem de referință a cărei origine este precizată în sistem de referință inertial prin \vec{R}

$$\vec{R} = \frac{\sum_i m_i \vec{r}_i}{\sum_i m_i} = \frac{1}{M} \sum_i m_i \vec{r}_i \quad (82)$$

unde $M = \sum_{i=1}^n m_i$ este masa totală a sistemului de puncte materiale.

În noul sistem de referință (Σ') pozițiile sunt determinate de \vec{r}_i



$$\vec{r}_i = \vec{R} + \vec{r}_i' \quad (82)$$

De terminăm impulsul total \vec{P}' în sistemul centrului de masă (SCM).

$$\vec{P}' = \sum_i m_i \vec{v}_i' = \sum_i m_i \dot{\vec{r}}_i' \quad (83)$$

din (81) avem: $M \dot{\vec{R}} = \sum_i m_i \dot{\vec{r}}_i$

$$\dot{\vec{R}} = \sum_i \dot{\vec{r}}_i = \sum_i (m_i \dot{\vec{r}}_i) = \sum_i (m_i \dot{\vec{R}}) + \sum_i (m_i \dot{\vec{r}}_i'),$$

ținând cont de (81) ultima egalitate se scrie

$$\dot{\vec{R}} \sum_i m_i = \dot{\vec{R}} \sum_i m_i + \sum_i m_i \dot{\vec{r}}_i'$$

adică în $\Sigma' \equiv \Sigma_{CM}$ (sistemul centrului de masă) avem

$$\sum_i m_i \dot{\vec{r}}_i' = 0 \quad (84)$$

Derivând în raport cu timpul ultima relație

$$\text{avem } \sum_i m_i \ddot{\vec{r}}_i' \equiv \sum_i m_i \vec{f}_i' = \sum_i \vec{F}_i' = \vec{P}' = 0, \quad (85)$$

adică în SCM impulsul total al sistemului este zero (nul).

Să analizăm în general trecerea de la un sistem de referință la altul (Teoremele tip Kőrming) Vom folosi relația (82) dar pentru care în general nu sînt valabile ni (84) (da este adevărată dacă noul sistem Σ' este SCM)

Pentru impuls avem

$$\vec{P} = \sum_{i=1}^n m_i \dot{\vec{r}}_i = \sum_i m_i (\dot{\vec{R}} + \dot{\vec{r}}_i') = (\sum_i m_i) \dot{\vec{R}} + \sum_i m_i \dot{\vec{r}}_i'$$

$$\vec{P} = M \dot{\vec{V}} + \vec{P}' \quad (86)$$

$$\text{Dacă } \Sigma' \text{ este SCM } P' = 0 \text{ și } \vec{P} = M \dot{\vec{V}} \quad (87)$$

\vec{V} - viteza centrului de masă. Din formula variatiei impulsului total al sistemului de p.m.

$$\frac{d\vec{P}}{dt} = \vec{F}^{(e)}, \text{ și } \frac{d\vec{P}}{dt} = M \frac{d\vec{V}}{dt} = M \cdot \vec{A} \quad (88)$$

Adică $M\vec{A} = \vec{F}(e)$ (89)

unde \vec{A} este accelerația centrului de masă.

Asadar mișcarea centrului de masă se comportă ca mișcarea unui punct material în care a fost concentrată masa întregului sistem de p.m și asupra căruia acționază o forță egală cu rezultanta forțelor exterioare.

Acest rezultat justifică de ce mișcarea de ansamblu a unui corp poate fi privită ca și mișcarea unui punct material. Căci mai rămâne de analizat mișcarea sistemului față de sistemul centrului de masă pentru a da o descriere completă a mișcării.

Să analizăm acum comportarea momentului cinetic la schimbarea $\Sigma \rightarrow \Sigma'$.

$$\begin{aligned} \vec{L} &= \sum (\vec{r}_i \times \vec{p}_i) = \sum m_i (\vec{r}_i \times \dot{\vec{r}}_i) = \\ &= \sum m_i ((\vec{R} + \vec{r}_i') \times (\dot{\vec{R}} + \dot{\vec{r}}_i')) = \sum m_i (\vec{R} \times \dot{\vec{R}}) + \\ &+ \sum m_i (\vec{r}_i' \times \dot{\vec{r}}_i') + \sum m_i (\vec{R} \times \dot{\vec{r}}_i') + \sum m_i (\vec{r}_i' \times \dot{\vec{R}}) = \\ &= M(\vec{R} \times \dot{\vec{R}}) + \sum m_i (\vec{r}_i' \times \dot{\vec{r}}_i') + \vec{R} \times (\sum m_i \dot{\vec{r}}_i') + (\sum m_i \vec{r}_i') \times \dot{\vec{R}} \\ &= M(\vec{R} \times \dot{\vec{V}}) + \sum m_i (\vec{r}_i' \times \dot{\vec{r}}_i') + \vec{R} \times \underbrace{\sum m_i \dot{\vec{r}}_i'}_{\vec{P}'} + \underbrace{\sum m_i \vec{r}_i'}_{\vec{P}'} \times \dot{\vec{R}} \end{aligned}$$

Adică $\vec{L} = M(\vec{R} \times \dot{\vec{V}}) + \vec{L}' + \vec{R} \times \vec{P}' + \sum m_i \vec{r}_i' \times \dot{\vec{R}}$ (89)

Dacă Σ' este Σ_{CM} $\sum m_i \vec{r}_i' = 0$ și $\vec{P}' = 0$

obținem $\vec{L} = \vec{R} \times \vec{P} + \vec{L}'$ (90)

Să analizăm și comportarea energiei cinetice

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\vec{r}}_i^2 = \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\vec{r}}_i'^2 = \frac{1}{2} \sum m_i (\dot{\vec{r}}_i' + \dot{\vec{R}})^2 = \\ &= \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\vec{r}}_i'^2 + \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\vec{R}}^2 + 2 \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\vec{r}}_i' \cdot \dot{\vec{R}} \end{aligned}$$

Sau în final

$$T = T' + \frac{1}{2} M \vec{V}^2 + \vec{P}' \cdot \vec{V} \quad (91)$$

În sistemul centrului de masă $\vec{P}' = 0$

$$\text{și } T = T' + \frac{1}{2} M \vec{V}^2 \quad (92)$$

Concluzie: Afirmația sistemului centrului de masă permite descompunerea mișcării unui sistem de puncte materiale în mișcarea sistemului (globală), în care centrul de masă se comportă ca un punct material în care a fost concentrată întreaga masă a sistemului (mișcarea acestuia fiind analizată sub acțiunea rezultantelor forțelor externe) și o mișcare internă față de centrul de masă.

1.2.5. Asincronia sistemelor cu masă variabilă

Considerăm un sistem de puncte materiale în care analizăm comportarea mișcării globale (de ansamblu) a acestuia atunci când masa totală a sistemului este variabilă. Vom presupune că avem o distribuție continuă de masă astfel încât să putem introduce schimbul de masă al sistemului sub formă în final în final.

Presupunem că la un moment dat sistemul are masa $m = m(t)$ și viteza $\vec{v} = \vec{v}(t)$. (Descrierea globală va fi în fapt a centrului de masă).

Să presupunem că la un moment dat t sistemul cedează masă dm ($dm < 0$) cu viteza relativă a lui dm față de sistemul \vec{u} . Dacă sistemul primește masă în final dm în intervalul de timp dt atunci $dm > 0$.

Vom aplica teorema variației impulsului pentru sistemul considerat.

$$d\vec{P} = \vec{F}^{(e)} dt \equiv \vec{F} dt \quad (92)$$

$$d\vec{P} = \vec{P}(t+dt) - \vec{P}(t) = m \quad (93)$$

Dar $\vec{P}(t) = m(t) \vec{v}(t)$ (94)

și $\vec{P}(t+dt) = (m + |dm|) \vec{v}(t+dt) + |dm| \vec{v}'(t)$ (95)

Cu o stea viteza relativă $\vec{u} = \vec{v}' - \vec{v} \Rightarrow \vec{v}' = \vec{u} + \vec{v}$
 și $\vec{v}(t+dt) = \vec{v}(t) + d\vec{v}$. Introducem ultimele relații în (95)

$$\vec{P}(t+dt) = (m + |dm|) (\vec{v} + d\vec{v}) + |dm| (\vec{u} + \vec{v}) \quad (96)$$

Acum (93) devine

$$\begin{aligned} d\vec{P} &= (m + |dm|) (\vec{v} + d\vec{v}) + |dm| (\vec{u} + \vec{v}) - m \vec{v} \\ &= m \cdot d\vec{v} + \vec{v} |dm| + m d\vec{v} + |dm| d\vec{v} - m \vec{v} + \\ &\quad + |dm| \vec{u} + |dm| \vec{v} \\ d\vec{P} &= m d\vec{v} + |dm| \vec{u} - |dm| d\vec{v} \end{aligned} \quad (97)$$

Introducând (97) în (92) obținem

$$m d\vec{v} + |dm| \vec{u} - |dm| d\vec{v} = \vec{F} dt \quad (98)$$

Deoarece am analizat cazul $dm < 0 \Rightarrow |dm| = -dm$
 și (98) se rescrie

$$m d\vec{v} - dm \vec{u} + dm d\vec{v} = \vec{F} dt$$

de unde

$$m \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{u} \cdot \frac{dm}{dt} + \vec{F} + \frac{d\vec{v}}{dt} dm$$

În limita $dt \rightarrow 0$ (subsăuțelată) $dm \rightarrow 0$ ($\frac{dm}{dt} \neq 0$)
 și obținem

$$m \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F} + \vec{u} \frac{dm}{dt} \quad (99)$$

Observație: în analiza sistemului am neglijat forța externă ce se exercită asupra masei dm deoarece aceste în general depinde de dm (est proporțională cu dm) și în limite $dm \rightarrow 0$ ea se anulează.

Ecuația (99) ne arată că datorită variației masei sistemului apar un nou termen $\vec{u} \frac{dm}{dt}$ care poate fi interpretat ca o forță

$$\vec{F}_R = \vec{u} \frac{dm}{dt} \quad (100)$$

În funcție de sensul lui $\frac{dm}{dt}$ ($dm > 0$ sau $dm < 0$) și de sensul lui \vec{v} ~~se~~ ^{este} ~~face~~ ^{face} de \vec{v} la momentul t \vec{F}_a poate fi o forță de accelerație sau de frânare. Este în general o forță de reacție.

În funcție de cazurile particulare în care este aplicată ecuația (99) mai poartă numele de ecuația Mescherski sau Tsiolkovski.

Aplicație: Considerăm o rachetă care este propulsată prin arderea și evacuarea și evacuat cu viteza \vec{u} în sens opus vitezei \vec{v} la un moment t . Neglijăm în total forța externă \vec{F} , care în acest caz reprezintă forța de atracție gravitațională.

Atunci (99) se scrie în proiecție pe direcția lui \vec{v}

$$m \frac{dv}{dt} = -u \frac{dm}{dt}, \quad \frac{dm}{dt} < 0 \quad (101)$$

$$\text{sau } m dv = -u dm \quad (102)$$

$$\text{și } dv = -u \frac{dm}{m}$$

Prin integrarea ultimei ecuații obținem

$$v = -u \ln m + C \quad (103)$$

la $t=0$ $m(t=0) = m_0$ și $v(t=0) = v_0$

adică pentru $m = m_0$ $v = v_0$

$$v_0 = -u \ln m_0 + C \Rightarrow C = v_0 + u \ln m_0$$

Introducând C în (103)

$$v = v_0 = u (\ln m_0 - \ln m) \quad (104)$$

$$\text{De unde } v = v_0 + u \ln \frac{m_0}{m} \quad (105)$$

Ținând seama că viteza crește deoarece m scade ($dm < 0$)

și deci $m < m_0$ $\frac{m_0}{m} > 1$ și $\ln \frac{m_0}{m} > 0 \Rightarrow v > v_0$.

Să presupunem că stăim debitul masic Q_m cu care este evacuat combustibilul de ardere

Atunci presupunând că acesta este constant

$$\frac{dm}{dt} = -Q_m, \quad Q_m > 0$$

și prin integrare obținem $m_{(t)} = -Q_m t + C$
 la $t=0$ $m(t=0) = m_0 \Rightarrow C = m_0$ și deci

$$m(t) = m_0 - Q_m t \quad (106)$$

Introducem (106) în (105) și obținem viteza rachetei ca funcție de timp

$$v(t) = v_0 + u \ln \frac{m_0}{m_0 - Q_m t} \quad (107)$$

În plus dacă presupunem că gazul de ardere are densitatea ρ constantă și este evacuat printr-un orificiu de secțiune S

$$Q_m = \frac{dm}{dt} = \frac{d\rho V}{dt} = \rho \frac{dV}{dt} = \rho S \frac{dx}{dt} = \rho S u \quad (108)$$

Obținem (107) sub forma

$$v(t) = v_0 + u \ln \left(\frac{m_0}{m_0 - \rho S u t} \right) \quad (109)$$

Putem stabili și condiția de desprindere a unei rachete lăsată vertical la suprafața pământului. Acum $\vec{F} = m\vec{g}$ și (9a) în proiecție pe axa verticală la suprafața pământului și scrie

$$m \frac{dv}{dt} = -mg - u \frac{dm}{dt}, \quad \frac{dm}{dt} > 0 \quad (110)$$

Pentru desprindere $\frac{dv}{dt} > 0 \Rightarrow$

$$-mg - u \frac{dm}{dt} > 0 \text{ adică stînd } Q_m = -\frac{dm}{dt}$$

$$\text{Obținem } -m_0 g + u Q_m > 0$$

$$\text{adică } u Q_m > m_0 g \quad (111)$$

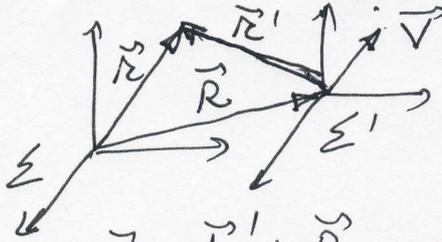
$$\text{sau } \rho S u^2 > m_0 g \quad (112)$$

1.3. Sisteme de referință inerțiale și neinerțiale

Am văzut că sistemele de referință inerțiale sunt sisteme de referință care se deplasează unele față de altele rectiliniu și uniform. Pe de altă parte pe baza principiului relațivității al lui Galilei legile fizice trebuie să fie invariante la trecerea de la un sistem inerțial la altul.

Vom arăta că aceste afirmații sunt echivalente în mecanica clasică.

Trecerea de la un sistem de referință inerțial la altul poartă numele de transformări Galilei. Se subînțelege că în fiecare sistem de referință se măsoară și timpul.



$$\vec{r} = \vec{r}' + \vec{r}_0 \quad \text{dar} \quad \vec{r}_0 = \vec{v}t$$

Ultima relație exprimă mișcarea rectilinie și uniformă a lui Σ' față de Σ ($\vec{v} = \text{const}$)

Obținem astfel transformările Galilei

$$\begin{cases} \vec{r} = \vec{r}' + \vec{v}t' \\ t = t' \end{cases} \quad (113)$$

La trecerea de la Σ' la Σ adică la schimbarea $(\vec{r}', t') \rightarrow (\vec{r}, t)$

În mecanica clasică se postulează caracterul absolut al timpului $t = t'$ (timpul este același în orice sistem de referință).

Pentru simplitate a presupus că la $t = 0$ originile O și O' coincid adică $\vec{r}_0 = 0$

În coordonate carteziene transformările Galilei se scriu

$$\begin{cases} x = x' + v_x t' \\ y = y' + v_y t' \\ z = z' + v_z t' \\ t = t' \end{cases} \quad (x', y', z', t') \rightarrow (x, y, z, t) \quad (114)$$

Transformările Galilei în viteză \vec{v} sunt $(\vec{v} \rightarrow -\vec{v})$

$$\begin{cases} \vec{r}' = \vec{r} - \vec{v} t \\ t' = t \end{cases} \quad (115)$$

Arăteăm că ecuațiile de mișcare ale mecanicii newtoniene sunt invariante la aceste transformări. Pentru simplitate vom alege cazul unui punct material aflat sub acțiunea forței $\vec{F} = \vec{F}(\vec{r}, \dot{\vec{r}}, t)$. Am văzut că forțele conservative depind doar de \vec{r} . Pentru forțele neconservative poate exista o dependență de viteze $\dot{\vec{r}}$ dar în esență aceasta este doar o dependență de viteze relative a diferitelor puncte și se poate modifica la trecerea de la un sistem la altul $\vec{r}' = \vec{r}$. Chiar și forțele potensiale de interacție depind de distanța relativă, știm că $m \ddot{\vec{r}} = \vec{F}(\vec{r}, \dot{\vec{r}}, t)$

sau $m \frac{d^2 \vec{r}}{dt^2} = \vec{F}(\vec{r}, \dot{\vec{r}}, t)$ în Σ (116)

Utilizăm transformările Galilei (115) și obținem

$$\begin{cases} d\vec{r}' = d\vec{r} - \vec{v} dt \\ dt' = dt \end{cases} \Rightarrow \frac{d\vec{r}'}{dt'} = \vec{v}' = \frac{d\vec{r}}{dt} - \vec{v} = \vec{v} - \vec{v}$$

În continuare avem $\frac{d^2 \vec{r}'}{dt'^2} = \frac{d\vec{v}'}{dt} = \frac{d\vec{v}}{dt} - \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{d^2 \vec{r}}{dt^2}$

Cum $\vec{F}(\vec{r}, \dot{\vec{r}}, t) \rightarrow \vec{F}'(\vec{r}', \dot{\vec{r}}', t')$

obținem din (116) că

$$m \frac{d^2 \vec{r}'}{dt'^2} = \vec{F}'(\vec{r}', \dot{\vec{r}}', t') \quad (117)$$

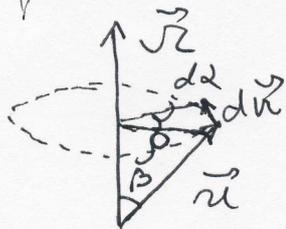
adică legea II a lui Newton rămâne invariantă la trecerea $\Sigma \rightarrow \Sigma'$.

Sistemele neinertiale sunt sistemele care se mișcă accelerat față de sistemele inerțiale ($\vec{v} = \text{const} \Rightarrow \frac{d\vec{v}}{dt} \neq 0 \Rightarrow \vec{A} \neq 0$).

Considerăm un sistem de referință Σ' care se mișcă accelerat față de sistemul inerțial Σ .

Cea mai mică generalizare a mișcării a lui Σ' față de Σ este o combinație a unei mișcări accelerate a originii lui O' față de Σ' plus o rotație a axelor lui Σ' (adică o rotație a lui Σ').

Rotația lui Σ' presupune rotația axelor deci a vectorilor $\vec{i}', \vec{j}', \vec{k}'$ ai acestuia. Fie \vec{n} un vector supus la o rotație cu viteza unghiulară $\vec{\omega}$; $|\vec{\omega}| = \frac{d\alpha}{dt}$, α unghi de rotație. Direcția lui $\vec{\omega}$ determină direcția axei de rotație (care o poate modifica în timp).



Determinăm $\frac{d\vec{n}}{dt}$

$$\frac{d\vec{n}}{dt} = \frac{d\vec{n}}{d\alpha} \frac{d\alpha}{dt} = \frac{d\vec{n}}{d\alpha} |\vec{\omega}| \quad (118)$$

$$d\vec{n} \perp \vec{n} \quad d\vec{n} \perp \vec{\omega}$$

$$|d\vec{n}| = \rho d\alpha = \frac{|\vec{n}|}{\sin \beta} \cdot d\alpha \Rightarrow \left| \frac{d\vec{n}}{d\alpha} \right| = \sin \beta$$

Obținem că $\left| \frac{d\vec{n}}{dt} \right| \stackrel{(118)}{=} \left| \frac{d\vec{n}}{d\alpha} \right| |\vec{\omega}| = |\vec{\omega}| \sin \beta = |\vec{\omega}| |\vec{n}| \sin \beta$

adică $\left| \frac{d\vec{n}}{dt} \right| = |\vec{\omega} \times \vec{n}|$ Analizând sensul lui $d\vec{n}$ putem scrie

$$\frac{d\vec{n}}{dt} = \vec{\omega} \times \vec{n}, \quad \vec{n} \text{ vector} \quad (119)$$

Fie \vec{A} un vector într-un sistem de referință care se rotește și translatează în același timp

$$\vec{A}_{(t)} = A_x(t)\vec{i}_{(t)} + A_y(t)\vec{j}_{(t)} + A_z(t)\vec{k}_{(t)} \quad (120)$$

Obținem variația în timp a vectorilor.

Calculăm derivata lui \vec{A}

$$\frac{d\vec{A}}{dt} = \dot{A}_x \vec{i} + A_x \frac{d\vec{i}}{dt} + \dot{A}_y \vec{j} + A_y \frac{d\vec{j}}{dt} + \dot{A}_z \vec{k} + A_z \frac{d\vec{k}}{dt}$$

Utilizăm (119) pentru vectorii $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$ avem

$$\begin{aligned} \frac{d\vec{A}}{dt} &= (\dot{A}_x \vec{i} + \dot{A}_y \vec{j} + \dot{A}_z \vec{k}) + A_x \vec{\omega} \times \vec{i} + A_y \vec{\omega} \times \vec{j} + A_z \vec{\omega} \times \vec{k} \\ &= \dot{\vec{A}} + \vec{\omega} \times (A_x \vec{i} + A_y \vec{j} + A_z \vec{k}) \end{aligned}$$

și în final obținem relația lui Poisson

$$\frac{d\vec{A}}{dt} = \dot{\vec{A}} + \vec{\omega} \times \vec{A} \quad (121)$$

Pentru $\frac{d\vec{A}}{dt}$ înțelegem acum derivata totală a unui vector, care implică pe lângă variația coordonatelor A_x, A_y, A_z și variația în timp datorată rotației axelor fizicului de coordonate, adică variația în timp a vectorilor $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$.

Pentru $\dot{\vec{A}}$ vom înțelege de data aceasta doar variația componentelor A_x, A_y, A_z .

Considerăm transformările

$$\vec{r}_{\Sigma'} = \vec{R}'(t) + \vec{R}(t) \quad (122)$$

de la sistemul Σ inertial la sistemul Σ' inertial ($\vec{v}(t) \neq \text{const.}$). Însă înțelegem $t=t'$.

Derivăm (122) în raport cu timpul. Vectorii $\vec{r}_{\Sigma}(t)$ și $\vec{R}(t)$ sunt vectori din Σ -sistem inertial, care nu au rotație și deci derivatele acestor vor implica doar coordonatele (pe scurt $\vec{r}_{\Sigma}, \vec{R}$)

Așadar

$$\dot{\vec{r}}_{\Sigma'} = \frac{d\vec{r}'_{\Sigma}(t)}{dt} + \dot{\vec{R}} = \dot{\vec{r}}'_{\Sigma} + \vec{\omega} \times \vec{r}'_{\Sigma} + \dot{\vec{R}} \quad (123)$$

Derivăm (123) în raport cu timpul

$$\begin{aligned} \ddot{\vec{r}}_{\Sigma'} &= \frac{d\dot{\vec{r}}'_{\Sigma}}{dt} + \frac{d\vec{\omega} \times \vec{r}'_{\Sigma}}{dt} + \frac{d\dot{\vec{R}}}{dt} + \ddot{\vec{R}} = \\ &= \ddot{\vec{r}}'_{\Sigma} + \vec{\omega} \times \dot{\vec{r}}'_{\Sigma} + \dot{\vec{\omega}} \times \vec{r}'_{\Sigma} + \dot{\vec{R}} \times \dot{\vec{r}}'_{\Sigma} + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}'_{\Sigma}) + \ddot{\vec{R}} \end{aligned}$$

Au luat cont că și vectorul \vec{r}'_{Σ} este descris în Σ , deci $\frac{d\vec{r}'_{\Sigma}}{dt} = \dot{\vec{r}}'_{\Sigma}$,

$$\ddot{\vec{r}}_{\Sigma'} = \ddot{\vec{r}}'_{\Sigma} + \ddot{\vec{R}} + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}'_{\Sigma}) + 2\vec{\omega} \times \dot{\vec{r}}'_{\Sigma} + \dot{\vec{\omega}} \times \vec{r}'_{\Sigma} \quad (124)$$

$\ddot{\vec{r}} \equiv \ddot{\vec{A}}$ reprezintă accelerația ne translatabă a lui Σ' față de Σ . În general, alegând coordonatele normale (naturale), după cum am văzut

$$\ddot{\vec{A}} = \ddot{A}_z + \ddot{A}_m = \dot{V} \cdot \vec{z} + \frac{V^2}{\rho} \vec{u} \quad (125)$$

$\ddot{\vec{r}} = \ddot{\vec{a}}$ este accelerația punctului material în Σ , sistem inertial

$\ddot{\vec{r}}' = \ddot{\vec{a}}'$ este accelerația p.m. în Σ' sistem neinertial
 $\ddot{\vec{a}}_{cp} = \ddot{\vec{r}} \times (\ddot{\vec{r}} \times \ddot{\vec{r}}')$ - este accelerația centripetă.

$\ddot{\vec{a}}_c = 2(\ddot{\vec{r}} \times \ddot{\vec{r}}') = 2(\ddot{\vec{r}} \times \dot{\vec{v}}')$ - este accelerația Coriolis

$\ddot{\vec{a}}_z = \ddot{\vec{r}} \times \ddot{\vec{r}}' = \dot{\vec{z}} \times \ddot{\vec{r}}'$, unde $\dot{\vec{z}} = \dot{\vec{r}}$ este vectorul accelerației angulare, este accelerația datorată variației în timp a vectorului vitezei angulare $\dot{\vec{r}}$.

Astfel mai putem scrie

$$\ddot{\vec{a}} = \ddot{\vec{a}}' + \ddot{A} + \ddot{\vec{r}} \times (\ddot{\vec{r}} \times \ddot{\vec{r}}') + 2(\ddot{\vec{r}} \times \dot{\vec{v}}') + \dot{\vec{z}} \times \ddot{\vec{r}}' \quad (126)$$

1.4. Dinamica în sistemele neinertiale.

După cum am văzut principiul fundamental al dinamicii se scrie într-un sistem de referință inertial. Totuși de multe ori este dificil să facem un sistem de referință inertial în care să studiem o mișcare mecanică.

De exemplu: studiul mișcării mecanice la suprafața Pământului pe perioade de timp suficient de mari să nu se poată neglija rotația acestuia în jurul propriei axe, alături chiar și mișcarea de translație în jurul Soarelui. În acest caz Pământul nu mai este un sistem inertial. Totuși a alege ca sistem de referință inertial Soarele este recomandat în studiul unei mișcări la suprafața Pământului.

În continuare vom scrie principiul fundamental (cu ajustările adecvate) într-un sistem neinertial

Știm că în sistemul de referință Σ principiul fundamental se scrie

$$m\vec{a} = \vec{F} \quad (127)$$

Folosind expresia lui \vec{a} din (126) avem pentru (127)

$$m\vec{a}' + m\vec{A} + m\vec{v} \times (\vec{v} \times \vec{v}') + 2m(\vec{v} \times \vec{v}') + \vec{v} \times \vec{v}' = \vec{F}$$

Țăstăm în membrul stâng doar $m\vec{a}'$:

$$m\vec{a}' = \vec{F} + (-m\vec{A}) + (-m\vec{v} \times (\vec{v} \times \vec{v}')) + (-2m\vec{v} \times \vec{v}') + (-m\vec{v} \times \vec{v}') \quad (128)$$

Am în termenul din dreapta în principiul fundamental există termeni de forță, toți termii din membrul drept ai lui (128) pot fi interpretați ca forțe

$$\vec{F}_i = -m\vec{A} - \text{forța de inerție}$$

$$\vec{F}_{cy} = -m\vec{v} \times (\vec{v} \times \vec{v}') - \text{forța centrifugă de inerție}$$

$$\vec{F}_c = -2m\vec{v} \times \vec{v}' - \text{forța Coriolis}$$

$$\vec{F}_E = -m\vec{v} \times \vec{v}' =$$

Adădar putem aplica principiul fundamental într-un sistem de inerție

$$m\vec{a} = \vec{F}' \quad (129)$$

dacă la rezultanta forțelor de interacție \vec{F} , se adaugă forțele de inerție

$$\vec{F}' = \vec{F} + \vec{F}_i + \vec{F}_{cy} + \vec{F}_c + \vec{F}_E \quad (129)$$

Observație: Forțele de inerție nu sunt forțe de interacție, ele nu respectă principiul acțiunii și reacțiunii reciproce (Principiul III), de aceea sunt numite numeori și pseudo-forțe.