

Аналитическая механика

Муницина Мария Александровна

15 ноября 2017 г.

Набор: Александр Валентинов

Об ошибках писать: <https://vk.com/valentiay>

Содержание

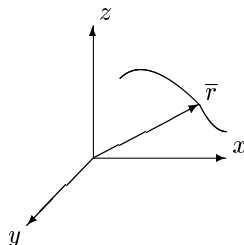
Кинематика точки	1
Векторное описание движения	1
Декартовы координаты	1
Движение по окружности	1
Естественное описание движения	2
Ортогональные векторные координаты	3
Кинематика твердого тела	4
Формулы Пуассона	5
Формула распределения скоростей точек твердого тела	5
Классификация движения твердого тела	6
Поступательное	6
Вращательное движение (вращение вокруг неподвижной оси)	6
Плоскопараллельное движение	7
Тело с неподвижной точкой (вращение вокруг точки)	7
Винтовое движение	8
Общий случай	8
Кинематика сложного движения	9
Сложное движение материальной точки	9
Сложное движение твердого тела	10
Кинематические формулы Эйлера	11
Алгебра кватернионов	11
Задание ориентации твердого тела с помощью кватернионов	13
Кинематика твердого тела в кватернионном описании	16
Интегрирование уравнения Пуассона	17
Динамика	18
Стационарные силы	20
Позиционные силы	20
Свойства внутренних сил	21
Основные теоремы динамики	22
Основные динамические величины	22
Основные теоремы динамики в неинерциальных системах отсчета	25

Движение в центральном поле	26
Законы сохранения	26
Формулы Бине	26
Движение точки в центральном гравитационном поле	27
Задача двух тел	28
Динамика твердого тела	29
Твердое тело с неподвижной точкой ($\vec{v}_O = 0$)	31
Произвольное движение тела	32
Динамика твердого тела с неподвижной точкой	32
Случай Эйлера	32
Вынужденная регулярная прецессия динамически симметричного волчка . . .	35
Случай Лагранжа	35

Кинематика точки

Определение. Материальная точка - точка, размером которой можно пренебречь.

Мы будем полагать, что время меняется равномерно и непрерывно.



Векторное описание движения

Зависимость координат от времени назовем законом движения.

$$\bar{r} = \bar{r}(t) \in C^2$$

Определение. $\gamma = \{\bar{r}(t), t \in (0, +\infty)\}$ - траектория

$$\bar{v} = \frac{d\bar{r}}{dt}$$

$$\bar{w} = \frac{d\bar{v}}{dt} = \frac{d^2\bar{r}}{dt^2}$$

Декартовы координаты

$$\bar{r}(t) = x(t)\bar{e}_x + y(t)\bar{e}_y + z(t)\bar{e}_z$$

$$\bar{v}(t) = \dot{x}(t)\bar{e}_x + \dot{y}(t)\bar{e}_y + \dot{z}(t)\bar{e}_z$$

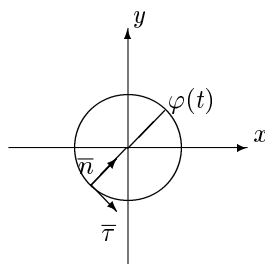
$$\bar{w}(t) = \ddot{x}(t)\bar{e}_x + \ddot{y}(t)\bar{e}_y + \ddot{z}(t)\bar{e}_z$$

Движение по окружности

$$\begin{cases} x = R \cos \varphi \\ y = R \sin \varphi \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x} = -R \sin \varphi \cdot \dot{\varphi} \\ \dot{y} = R \cos \varphi \cdot \dot{\varphi} \end{cases}$$

$$\begin{cases} \ddot{x} = -R \cos \varphi \cdot \dot{\varphi}^2 - R \sin \varphi \cdot \ddot{\varphi} \\ \ddot{y} = -R \sin \varphi \cdot \dot{\varphi}^2 + R \cos \varphi \cdot \ddot{\varphi} \end{cases}$$



$$\begin{aligned}\bar{v} &= R\dot{\varphi}(-\sin \varphi \cdot \bar{e}_x + \cos \varphi \cdot \bar{e}_y) = R\dot{\varphi}\bar{\tau} \\ \bar{w} &= R\ddot{\varphi}(-\sin \varphi \cdot \bar{e}_x + \cos \varphi \cdot \bar{e}_y) + R\dot{\varphi}^2(-\cos \varphi \cdot \bar{e}_x - \sin \varphi \cdot \bar{e}_y) = R\ddot{\varphi}\bar{\tau} + R\dot{\varphi}^2\bar{n}\end{aligned}$$

$$\bar{v} = R\dot{\varphi}\bar{\tau} = v\bar{\tau}$$

$$\bar{w} = R\ddot{\varphi}\bar{\tau} + R\dot{\varphi}^2\bar{n} = \dot{v}\bar{\tau} + \frac{v^2}{R}\bar{n}$$

Естественное описание движения

Кривая задана параметрически естественным параметром s . $ds = |\bar{dr}| \neq 0$

Определение.

$$\bar{\tau} = \frac{d\bar{r}}{ds} = \dot{\bar{r}} - \text{касательный вектор} \quad (1)$$

$$\bar{n} = \frac{\dot{\bar{r}}}{|\dot{\bar{r}}|} - \text{вектор главной нормали} \quad (2)$$

$$\bar{b} = [\bar{\tau}; \bar{n}] - \text{вектор бинормали} \quad (3)$$

Утверждение 1. $\{\bar{\tau}, \bar{n}, \bar{b}\}$ - тройка ортогональных единичных векторов.

Доказательство.

$$|\bar{\tau}| = \frac{|d\bar{r}|}{|ds|} = 1$$

$$|\bar{n}| = \frac{|\dot{\bar{r}}|}{|\dot{\bar{r}}|} = 1$$

$$|\bar{\tau}| = 1 \Rightarrow (\bar{\tau}, \bar{\tau}) = 1$$

$$(\dot{\bar{r}}, \bar{\tau}) + (\bar{\tau}, \dot{\bar{r}}) = 0$$

$$2(\dot{\bar{r}}, \bar{\tau}) = 0 \Rightarrow \dot{\bar{r}} \perp \bar{\tau} \Rightarrow \bar{n} \perp \bar{\tau}$$

■

Этот трехгранник называют репер Ферне. (Дарбу, сопровождающий трехгранник).

Теорема 1. $\bar{v} = v\bar{\tau}$, $\bar{w} = \dot{v}\bar{\tau} + \frac{v^2}{\rho}\bar{n}$, где $v = \dot{s}$.

Доказательство.

$$\bar{v} = \frac{d\bar{r}}{dt} = \frac{d\bar{r}}{ds} \frac{ds}{dt} = v\bar{\tau}$$

$$\dot{\bar{r}} = \frac{d\bar{\tau}}{ds} \frac{ds}{dt} = \bar{n}kv, \text{ по формуле (2)}$$

$$\bar{w} = \dot{\bar{v}} = \dot{v}\bar{\tau} + v\dot{\bar{r}} = \dot{v}\bar{\tau} + v^2k\bar{n} = \dot{v}\bar{\tau} + \frac{v^2}{\rho}\bar{n}$$

$\dot{v}\bar{\tau}$ - касательное ускорение

$\frac{v^2}{\rho}\bar{n}$ - нормальное ускорение

$\rho = \frac{1}{|\dot{\bar{r}}|}$ - радиус кривизны

$k = |\dot{\bar{r}}|$ - кривизна

$\dot{\bar{r}}$ - вектор кривизны

■

Формулы Френеля:

$$\begin{cases} \bar{\tau}' = k\bar{n} \\ \bar{n}' = -k\bar{\tau} + \varkappa\bar{b} \\ \bar{b}' = -\varkappa\bar{n} \end{cases}$$

где \varkappa - коэффициент кручения.

Доказательство.

$$|\bar{n}| = 1 \Rightarrow (\bar{n}, \bar{n}) = 0$$

$$\bar{n} \perp \bar{\tau} \Rightarrow (\bar{n}', \bar{\tau}) + (\bar{n}, \bar{\tau}') = 0 \Rightarrow (\bar{n}', \bar{\tau}) + k = 0$$

$$\bar{b}' = [\bar{\tau}', \bar{n}] + [\bar{\tau}, \bar{n}'] = [k\bar{n}, \bar{n}] + [\bar{\tau}, -k\bar{\tau} + \varkappa\bar{b}] = 0 + \varkappa[\bar{\tau}, \bar{b}] = -\varkappa\bar{n}$$

■

Ортогональные векторные координаты

$$\bar{r} = \bar{r}(q_1(t), q_2(t), q_3(t))$$

$$\bar{v} = \dot{\bar{r}} = \sum_{i=1}^3 \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} \dot{q}_i$$

$$\bar{H}_i = \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} = H_i \bar{e}_i, \text{ где } H_i - \text{коэффициенты Ламе.}$$

Геометрический смысл

$$ds_i = H_i dq_i$$

s_i - длина дуги i -й к-ой линии.

$$H_i = \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} = \sqrt{\left(\frac{\partial x}{\partial q_i}\right)^2 + \left(\frac{\partial y}{\partial q_i}\right)^2 + \left(\frac{\partial z}{\partial q_i}\right)^2}$$

$$\bar{v} = \sum_{i=1}^3 H_i \dot{q}_i \bar{e}_i, \quad v^2 = (\bar{v}, \bar{v}) = \sum H_i^2 \dot{q}_i^2$$

Теорема 2. *Компоненты вектора ускорения в ортогональном криволинейном базисе определяются равенством:*

$$w_i = \frac{1}{H_i} \left(\frac{d}{dt} \frac{\partial}{\partial \dot{q}_i} \left(\frac{v^2}{2} \right) - \frac{\partial}{\partial q_i} \left(\frac{v^2}{2} \right) \right)$$

Доказательство.

$$(\bar{w}, \bar{H}_i) = \left(\frac{d\bar{v}}{dt}, \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} \right) = \frac{d}{dt} \left(\bar{v}, \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} \right) - \left(\bar{v}, \frac{d}{dt} \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} \right) \triangleq$$

$$1) \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} = \frac{\partial \bar{v}}{\partial \dot{q}_i} - \text{из определения скорости}$$

$$2) \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial \bar{r}}{\partial q_i} \right) = \sum_{j=1}^3 \frac{\partial^2 \bar{r}}{\partial q_j \partial q_i} \dot{q}_j = \sum_{j=1}^3 \frac{\partial^2 \bar{r}}{\partial q_i \partial q_j} \dot{q}_j =$$

$$= \frac{\partial}{\partial q_i} \left(\frac{d\bar{r}}{dt} \right) = \frac{\partial \dot{\bar{r}}}{\partial q_i} = \frac{\partial \bar{v}}{\partial q_i}$$

$$\triangleq \frac{d}{dt} \left(\bar{v}, \frac{\partial \bar{v}}{\partial q_i} \right) - \left(\bar{v}, \frac{\partial \bar{v}}{\partial q_i} \right) = \frac{d}{dt} \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial q_i} (\bar{v}, \bar{v}) - \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial q_i} (\bar{v}, \bar{v}) =$$

$$= \frac{d}{dt} \frac{\partial}{\partial \dot{q}_i} \left(\frac{v^2}{2} \right) - \frac{\partial}{\partial q_i} \left(\frac{v^2}{2} \right)$$

$$w_i = (\overline{w}, \overline{e}_i) = \frac{1}{H_i} (\overline{w}, \overline{H}_i)$$

■

Кинематика твердого тела

Определение. Абсолютно твердым телом называется множество точек, расстояние между которыми не меняется со временем.

$$\{\overline{r}_i, i = \overline{1 \dots n} : |\overline{r}_i - \overline{r}_j| = C_{ij} = \text{const}, n \geq 3\}$$

$OXYZ$ - неподвижная система отсчета.

$S\xi\eta\zeta$ - связаны с телом (движется).

$$X = \begin{pmatrix} (\overline{e}_\xi, \overline{e}_x) & (\overline{e}_\xi, \overline{e}_y) & (\overline{e}_\xi, \overline{e}_z) \\ (\overline{e}_\eta, \overline{e}_x) & (\overline{e}_\eta, \overline{e}_y) & (\overline{e}_\eta, \overline{e}_z) \\ (\overline{e}_\zeta, \overline{e}_x) & (\overline{e}_\zeta, \overline{e}_y) & (\overline{e}_\zeta, \overline{e}_z) \end{pmatrix} - \text{матрица направляющих косинусов.}$$

$$\overline{AB} = x\overline{e}_x + y\overline{e}_y + z\overline{e}_z$$

$$\overline{AB} = \xi\overline{e}_\xi + \eta\overline{e}_\eta + \zeta\overline{e}_\zeta$$

$$X \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} (\overline{e}_\xi, x\overline{e}_x + y\overline{e}_y + z\overline{e}_z) \\ (\overline{e}_\eta, x\overline{e}_x + y\overline{e}_y + z\overline{e}_z) \\ (\overline{e}_\zeta, x\overline{e}_x + y\overline{e}_y + z\overline{e}_z) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} (\overline{e}_\xi, \overline{AB}) \\ (\overline{e}_\eta, \overline{AB}) \\ (\overline{e}_\zeta, \overline{AB}) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \xi \\ \eta \\ \zeta \end{pmatrix} = \overline{\rho}$$

$$\overline{\rho} = X\overline{r}$$

Утверждение 2. X - ортогональная матрица.

Доказательство.

$$XX^T = X^T X = \begin{pmatrix} (\overline{e}_\xi, \overline{\xi}) & (\overline{e}_\xi, \overline{\eta}) & (\overline{e}_\xi, \overline{\zeta}) \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ \vdots & \ddots & \vdots \end{pmatrix} = 0$$

Т.к. базис ортогональный.

■

$$\begin{pmatrix} \overline{e}_\xi \\ \overline{e}_\eta \\ \overline{e}_\zeta \end{pmatrix} = X \begin{pmatrix} \overline{e}_x \\ \overline{e}_y \\ \overline{e}_z \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} \dot{\overline{e}}_\xi \\ \dot{\overline{e}}_\eta \\ \dot{\overline{e}}_\zeta \end{pmatrix} = \dot{X} \begin{pmatrix} \overline{e}_x \\ \overline{e}_y \\ \overline{e}_z \end{pmatrix} = \underbrace{\dot{X} X^T}_{\Omega} \begin{pmatrix} \overline{e}_\xi \\ \overline{e}_\eta \\ \overline{e}_\zeta \end{pmatrix} = \Omega \begin{pmatrix} \overline{e}_\xi \\ \overline{e}_\eta \\ \overline{e}_\zeta \end{pmatrix}$$

$$\Omega = \dot{X} X^T$$

Утверждение 3. Ω - кососимметрична.

Доказательство.

$$\Omega\Omega^T = \dot{X} X^T + (\dot{X} X^T)T = \dot{X} X^T + X \dot{X}^T = \frac{d}{dt}(X X^T) = \frac{d}{dt}(E) = 0$$

■

Следствие.

$$\Omega = \begin{pmatrix} 0 & \omega_\zeta & -\omega_\eta \\ -\omega_\zeta & 0 & \omega_\xi \\ \omega_\eta & -\omega_\xi & 0 \end{pmatrix} - \text{Факт, который может быть законспектирован неправильно}$$

Определение. $\overline{\omega} = \omega_\xi \overline{e}_\xi + \omega_\eta \overline{e}_\eta + \omega_\zeta \overline{e}_\zeta$ - угловая скорость подвижного репера.

Формулы Пуассона

Утверждение 4.

$$\dot{\bar{e}}_i = [\bar{\omega}, \bar{e}_i], \quad i = \overline{1 \dots 3}$$

Доказательство.

$$\dot{\bar{e}}_\xi = \omega_\zeta \bar{e}_\eta - \omega_\eta \bar{e}_\zeta = \begin{vmatrix} \bar{e}_\xi & \bar{e}_\eta & \bar{e}_\zeta \\ \omega_\xi & \omega_\eta & \omega_\zeta \\ 1 & 0 & 0 \end{vmatrix} = [\bar{\omega}, \bar{e}_\xi]$$

■

Утверждение 5. $\bar{\omega} = \bar{e}_\xi(\dot{\bar{e}}_\eta, \bar{e}_\zeta) + \bar{e}_\eta(\dot{\bar{e}}_\zeta, \bar{e}_\xi) + \bar{e}_\zeta(\dot{\bar{e}}_\xi, \bar{e}_\eta)$

Доказательство.

$$(\dot{\bar{e}}_\xi, \bar{e}_\eta) = \omega_\zeta$$

$$(\dot{\bar{e}}_\eta, \bar{e}_\zeta) = \omega_\xi$$

$$(\dot{\bar{e}}_\zeta, \bar{e}_\xi) = \omega_\eta$$

■

Утверждение 6. $\bar{\omega} = \frac{1}{2}([\bar{e}_\xi, \dot{\bar{e}}_\xi] + [\bar{e}_\eta, \dot{\bar{e}}_\eta] + [\bar{e}_\zeta, \dot{\bar{e}}_\zeta])$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \bar{\omega} &= \frac{1}{2}([\bar{e}_\xi, \dot{\bar{e}}_\xi] + [\bar{e}_\eta, \dot{\bar{e}}_\eta] + [\bar{e}_\zeta, \dot{\bar{e}}_\zeta]) = \frac{1}{2}([\bar{e}_\xi, [\bar{\omega}, \bar{e}_\xi]] + [\bar{e}_\eta, [\bar{\omega}, \bar{e}_\eta]] + [\bar{e}_\zeta, [\bar{\omega}, \bar{e}_\zeta]]) = \\ &= \frac{1}{2}(\bar{\omega}(\bar{e}_\xi, \bar{e}_\xi) - \bar{e}_\xi(\bar{\omega}, \bar{e}_\xi) + \bar{\omega}(\bar{e}_\eta, \bar{e}_\eta) - \bar{e}_\eta(\bar{\omega}, \bar{e}_\eta) + \bar{\omega}(\bar{e}_\zeta, \bar{e}_\zeta) - \bar{e}_\zeta(\bar{\omega}, \bar{e}_\zeta)) = \\ &= \frac{1}{2}(3\bar{\omega} - \bar{\omega}) = \bar{\omega} \end{aligned}$$

■

Пример. Угловая скорость репера Френеля.

$$\begin{cases} \bar{\tau}' = k\bar{n} \\ \bar{n}' = -k\bar{\tau} + \varkappa\bar{b} \\ \bar{b}' = -\varkappa\bar{n} \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{\bar{\tau}} = \frac{d\bar{\tau}}{ds} \dot{s} \\ \dot{\bar{n}} = \frac{d\bar{n}}{ds} \dot{s} \\ \dot{\bar{b}} = \frac{d\bar{b}}{ds} \dot{s} \end{cases}$$

$$\bar{\omega} = \bar{\tau}(\dot{s}(-k\bar{\tau} + \varkappa\bar{b}), \bar{b}) + \bar{n}(\dot{s}(-\varkappa\bar{n}, \bar{\tau}) + \bar{b}(\dot{s}(k\bar{n}), \bar{n})) = \dot{s}(\varkappa\bar{\tau} + k\bar{b})$$

Определение. Угловой скоростью твердого тела называется угловая скорость подвижного репера, с ним связанного.

Формула распределения скоростей точек твердого тела

$$\overline{v_B} = \overline{v_A} + [\bar{\omega}, \overline{AB}]$$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \overline{AB} &= \xi \bar{e}_\xi + \eta \bar{e}_\eta + \zeta \bar{e}_\zeta \\ \dot{\overline{AB}} &= \xi \dot{\bar{e}}_\xi + \eta \dot{\bar{e}}_\eta + \zeta \dot{\bar{e}}_\zeta, \quad \dot{\xi} = \dot{\eta} = \dot{\zeta} = 0 \\ (\overline{r_B} - \overline{r_A}) &= \xi[\bar{\omega}, \bar{e}_\xi] + \eta[\bar{\omega}, \bar{e}_\eta] + \zeta[\bar{\omega}, \bar{e}_\zeta] \\ \dot{\overline{r_1}} - \dot{\overline{r_2}} &= [\bar{\omega}, \xi \bar{e}_\xi + \eta \bar{e}_\eta + \zeta \bar{e}_\zeta] \\ \overline{v_B} &= \overline{v_A} + [\bar{\omega}, \overline{AB}] \end{aligned}$$

■

Следствие. $S\xi\eta\zeta \rightarrow \overline{\omega}$, $S'\xi'\eta'\zeta' \rightarrow \overline{\omega}'$

$$\begin{aligned} \frac{\overline{v}_B}{\overline{v}_B} &= \frac{\overline{v}_A}{\overline{v}_A} + \frac{[\overline{\omega}, \overline{AB}]}{[\overline{\omega}', \overline{AB}]} \left| \begin{aligned} &[\overline{\omega} - \overline{\omega}', \overline{AB}] = 0; \quad \forall A, B \text{ в абсолютно твердом теле} \Rightarrow \\ &\Rightarrow \overline{\omega} - \overline{\omega}' = 0 \Rightarrow \boxed{\overline{\omega} = \overline{\omega}'} \end{aligned} \right. \end{aligned}$$

Утверждение 7. (Формула Ривальса) $\overline{w}_B = \overline{w}_A + [\overline{\varepsilon}, \overline{AB}] + [\overline{\omega}, [\overline{\omega}, \overline{AB}]]$.

Доказательство.

$$\begin{aligned} \overline{v}_B &= \overline{v}_A + [\overline{\omega}, \overline{AB}] \\ \dot{\overline{v}}_B &= \dot{\overline{v}}_A + [\dot{\overline{\omega}}, \overline{AB}] + [\overline{\omega}, \dot{\overline{r}}_B - \dot{\overline{r}}_A] \\ \overline{w}_B &= \overline{w}_A + [\overline{\varepsilon}, \overline{AB}] + [\overline{\omega}, [\overline{\omega}, \overline{AB}]] \\ [\overline{\varepsilon}, \overline{AB}] &- \text{вращательное ускорение, } [\overline{\omega}, [\overline{\omega}, \overline{AB}]] - \text{осеостремительное ускорение} \end{aligned}$$

■

Геометрический смысл

$$\begin{aligned} \overline{w} &= [\overline{\omega}, [\overline{\omega}, \overline{AB}]] = \overline{\omega}(\overline{\omega}, \overline{AB}) - \overline{AB}\omega^2 = \omega^2(\overline{e}_\omega(\overline{AB}, \overline{e}_\omega) - \overline{AB}) \\ |\overline{w}_{\text{ос}}| &= \omega^2 \rho(B, l) \end{aligned}$$

Утверждение 8. Проекции скоростей двух точек твердого тела на прямую, их соединяющую, равны.

Доказательство.

$$\begin{aligned} \overline{v}_B &= \overline{v}_A + [\overline{\omega}, \overline{AB}] \\ (\overline{v}_B, \overline{AB}) &= (\overline{v}_A, \overline{AB}) + ([\overline{\omega}, \overline{AB}], \overline{AB}) \\ v_B \cos \beta &= v_A \cos \alpha \end{aligned}$$

■

Замечание. Аналогичная теорема для ускорений не верна.

Классификация движения твердого тела

Поступательное

Определение. Такое движение твердого тела, при котором угловая скорость равна нулю.

$$\begin{aligned} \overline{v}_B &\equiv \overline{v}_A \\ \overline{w}_B &\equiv \overline{w}_A \end{aligned}$$

Мгновенное поступательное движение: $\exists t : \overline{\omega}(t) = 0, \quad \overline{\varepsilon}(t) \neq 0$

Вращательное движение (вращение вокруг неподвижной оси)

$$\begin{aligned} \exists A, B : \overline{v}_A &= \overline{v}_B = 0 \\ \overline{v}_B &= \overline{v}_A + [\overline{\omega}, \overline{AB}], \overline{v}_A = \overline{v}_B = 0 \Rightarrow [\overline{\omega}, \overline{AB}] = 0 \Rightarrow \omega \parallel \overline{AB} \\ \forall M \in l : \overline{v}_M &= 0, l - \text{ось вращения} \\ \dot{\vec{e}}_\xi &= \dot{\varphi} \vec{e}_\eta, \quad \dot{\vec{e}}_\eta = -\dot{\varphi} \vec{e}_\xi, \quad \dot{\vec{e}}_\zeta = 0 \\ \vec{\omega} &= \dot{\vec{e}}_\xi(-\dot{\varphi} \vec{e}_\xi, \vec{e}_\zeta) + \dot{\vec{e}}_\eta(0, \vec{e}_\xi) + \dot{\vec{e}}_\zeta(\dot{\varphi} \vec{e}_\eta, \vec{e}_\eta) = \dot{\varphi} \vec{e}_\zeta = \dot{\varphi} \vec{e}_z \\ \vec{\varepsilon} &= \dot{\vec{\omega}} = \ddot{\varphi} \vec{e}_z \\ \vec{v}_p &= \vec{v}_{p'} + [\vec{\omega}, \overline{pp'}] = 0 + [\dot{\varphi} \vec{e}_z, \xi \vec{e}_\xi + \eta \vec{e}_\eta] = \dot{\varphi}(x \vec{e}_\eta - y \vec{e}_\xi) \\ |\vec{v}_p| &= |\vec{\omega}| \cdot |\overline{pp'}| \\ \vec{w}_p &= \vec{w}_{p'} + [\vec{\varepsilon}, \overline{p'p}] + [\vec{\omega}, [\vec{\omega}, \overline{p'p}]] = 0 + [\vec{\varepsilon}, \overline{p'p}] - \omega^2 \overline{p'p} \end{aligned}$$

Плоскопараллельное движение

Определение. Движение твердого тела называется плоскопараллельным, если скорости всех точек тела параллельны некоторой неподвижной плоскости:

$$\bar{v}_{p_i} \parallel \pi, \forall p_i \in ATT$$

$$\bar{v}_{p_i} = \bar{v}_{p_j} + [\bar{\omega}, \overline{p_j p_i}]$$

$$(\bar{p}_i - \bar{v}_{p_i}) = 0 \Leftrightarrow \begin{cases} \bar{\omega} = 0 \\ \bar{v}_{p_i} = \bar{v}_{p_j}, \forall p_i, p_j \in ATT \\ \bar{\omega} \perp \bar{p}_i - \bar{v}_{p_i} \parallel \pi \end{cases}$$

$$\bar{v}_{M_i} = \bar{v}_{M_j} + \omega[\bar{\omega}, \overline{M_j M_i}] = \bar{v}_{M_j}, \quad \forall M_i, M_j : \overline{M_i M_j} \perp \pi \Rightarrow \bar{w}_{M_i} = \bar{w}_{M_j}$$

Качение:

$$\bar{r}_S = x_S \bar{e}_x + y_S \bar{e}_y$$

$$\dot{\bar{e}}_\xi = \dot{\varphi} \bar{e}_\eta, \quad \dot{\bar{e}}_\eta = \dot{\varphi} \bar{e}_\zeta, \quad \dot{\bar{e}}_\zeta = 0$$

$$\bar{\omega} = \dot{\varphi} \bar{e}_z, \quad \bar{\varepsilon} = \ddot{\varphi} \bar{e}_z \parallel \bar{\omega}$$

$$\bar{v}_M = \bar{v}_S + [\bar{\omega}, \overline{SM}]$$

$$\bar{w}_M = \bar{w}_S + [\bar{\varepsilon}, \overline{SM}] + [\bar{\omega}, [\bar{\omega}, \overline{SM}]] = \bar{w}_S + [\bar{\varepsilon}, \overline{SM}] - \omega^2 \overline{SM}$$

Теорема 3. Если при плоскопараллельном движении угловая скорость твердого тела отлична от нуля, то существует точка, скорость которой равна нулю в данный момент времени.

Доказательство.

$$\begin{cases} \bar{v}_c = \bar{v}_s + [\bar{\omega}, \overline{SC}] \\ \bar{v}_c = 0 \end{cases} \Rightarrow [\bar{\omega}, \bar{v}_s] + [\bar{\omega}, [\bar{\omega}, \overline{SC}]] = 0$$

$$[\bar{\omega}, \bar{v}_s] + \bar{\omega}(\bar{\omega}, \overline{SC}) - \omega^2 \overline{SC} = 0$$

$$\overline{SC} = \frac{[\bar{\omega}, \bar{v}_s]}{\omega^2}$$

■

Следствие. Любое плоскопараллельное движение является либо мгновенно-поступательным, либо мгновенно-вращательным

Доказательство. $\bar{\omega} = 0$ - мгновенно-поступательное. $\bar{\omega}(t) \neq 0$ - вращение вокруг l .

■

Определение. C - мгновенный центр скоростей

Замечание. Положение C меняется со временем.

Пример. Качение без проскальзывания

Тело с неподвижной точкой (вращение вокруг точки)

$$\exists \bar{v}_0 \equiv 0$$

$$l \parallel \bar{\omega}, O \in l$$

$$\bar{v}_M = \bar{v}_0 + [\bar{\omega}, \overline{OM}] = 0 + 0, \quad \forall M \in l$$

Определение. l - мгновенная ось вращения

$$\bar{v}_p = [\bar{\omega}, \overline{OP}], \quad \bar{w}_p = [\bar{\varepsilon}, \overline{OP}] + \underbrace{[\bar{\omega}, [\bar{\omega}, \overline{OP}]]}_{\bar{v}_{OC}}$$

Винтовое движение

Определение. Движение твердого тела называется винтовым, если тело равномерно вращается вокруг неподвижной оси, а скорости всех точек, лежащий на этой оси, равны между собой, постоянны и сонаправлены с осью.

Общий случай

Теорема 4. $\bar{\omega} \neq 0 \Rightarrow \exists l : \bar{\omega} \parallel l, \bar{v}_{k_i} \parallel l, \forall k_i \in l$

Доказательство.

$$\bar{\alpha} \perp \bar{\omega}, S \in \alpha$$

$$\begin{cases} \bar{v}_c = \bar{v}_c = \bar{v}_s + [\bar{\omega}, \overline{SC}] \\ \bar{v}_c = \lambda \bar{\omega} \end{cases} \Rightarrow 0 = [\bar{\omega}, \bar{v}_s] + [\bar{\omega}, [\bar{\omega}, \overline{SC}]]$$

$$[\bar{\omega}, \bar{v}_s] + \bar{\omega}(\bar{\omega}, \overline{SC}) - \omega^2 \overline{SC} = 0$$

$$\overline{SC} = \frac{[\bar{\omega}, \bar{v}_c]}{\omega^2}$$

$$\exists l : C \in l, l \parallel \bar{\omega}$$

$$\bar{v}_{C_1} = \bar{v}_C + [\bar{\omega}, \overline{CC_1}] = \bar{v}_C, \quad \forall C_1 \in l$$

■

$$\bar{v}_C = \bar{v}_S + \left[\bar{\omega}, \frac{[\bar{\omega}, \bar{v}_C]}{\omega^2} \right] = \bar{v}_S + \frac{1}{\omega^2} (\bar{\omega}(\bar{\omega}, \bar{v}_S) - \omega^2 \bar{v}_S) = \underbrace{\frac{(\bar{\omega}, \bar{v}_S)}{\omega^2}}_{\lambda} \bar{\omega}$$

$$\lambda = \frac{(\bar{\omega}, \bar{v}_S)}{\omega^2} - \text{параметр (шаг винта)}.$$

Следствие. Любое движение твердого тела является в каждый момент времени либо мгновенно-поступательным ($\omega = 0, \lambda \rightarrow +\infty$), либо мгновенно-вращательным ($\omega \neq 0, \lambda = 0$), либо мгновенно-винтовым ($\omega \neq 0, \lambda \neq 0$).

Определение. $\{l, \bar{\omega}, \bar{v}\}$ - кинематический винт.

$$\bar{v}_S = v_x \bar{e}_x + v_y \bar{e}_y + v_z \bar{e}_z$$

$$\bar{r}_S = x_S \bar{e}_x + y_S \bar{e}_y + z_S \bar{e}_z$$

$$\bar{\omega} = \omega_x \bar{e}_x + \omega_y \bar{e}_y + \omega_z \bar{e}_z$$

$$\bar{r}_C = x \bar{e}_x + y \bar{e}_y + z \bar{e}_z$$

$$\begin{aligned} \bar{v}_S + [\bar{\omega}, \overline{SC}] = \lambda \bar{\omega} &\Rightarrow \lambda = \frac{v_x + \omega_y(z - z_S) - \omega_z(y - y_S)}{\omega_x} = \\ &= \frac{v_y + \omega_z(x - x_S) - \omega_x(z - z_S)}{\omega_y} = \frac{v_z + \omega_x(y - y_S) - \omega_y(x - x_S)}{\omega_z} \end{aligned}$$

Кинематика сложного движения

$OXYZ$ - неподвижная система отсчета (\bar{r}), $O_1\xi\eta\zeta$ - подвижная система отсчета ($\bar{\rho}$).

$$\bar{u} = u_x \bar{e}_x + u_y \bar{e}_y + u_z \bar{e}_z$$

$$\bar{u} = u_\xi \bar{e}_\xi + u_\eta \bar{e}_\eta + u_\zeta \bar{e}_\zeta$$

$$\frac{d\bar{u}}{dt} = \dot{u}_x \bar{e}_x + \dot{u}_y \bar{e}_y + \dot{u}_z \bar{e}_z - \text{абсолютная производная}$$

$$\dot{\bar{u}} = \dot{u}_\xi \bar{e}_\xi + \dot{u}_\eta \bar{e}_\eta + \dot{u}_\zeta \bar{e}_\zeta - \text{относительная производная}$$

Теорема 5. (Связь абсолютной и относительной производной) $\frac{d\bar{u}}{dt} = \dot{\bar{u}} + [\bar{\omega}, \bar{u}]$, где $\bar{\omega}$ - угловая скорость $O_1\xi\eta\zeta$ относительно $OXYZ$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \frac{d\bar{u}}{dt} &= \dot{u}_\xi \bar{e}_\xi + \dot{u}_\eta \bar{e}_\eta + \dot{u}_\zeta \bar{e}_\zeta + u_\xi \frac{d\bar{e}_\xi}{dt} + u_\eta \frac{d\bar{e}_\eta}{dt} + u_\zeta \frac{d\bar{e}_\zeta}{dt} = \\ &= \dot{\bar{u}} + u_\xi [\bar{\omega}, \bar{e}_\xi] + u_\eta [\bar{\omega}, \bar{e}_\eta] + u_\zeta [\bar{\omega}, \bar{e}_\zeta] = \dot{\bar{u}} + [\bar{\omega}, \bar{u}] \\ &\left(\frac{d\bar{e}_i}{dt} = [\bar{\omega}, \bar{e}_i] - \text{формула Пуассона, } \dot{\bar{e}}_i = 0 \right) \end{aligned}$$

■

Сложное движение материальной точки

Определение. Абсолютной скоростью материальной точки называется ее скорость относительно неподвижной системы отсчета. $\bar{v}_{abc} = \frac{d\bar{r}}{dt}$

Определение. Относительной скоростью материальной точки называется ее скорость относительно подвижной системы отсчета. $\bar{v}_{отн} = \dot{\bar{\rho}}$

Определение. Переносной скоростью материальной точки называется абсолютная скорость той точки подвижной системы отсчета, в которой находится движущаяся точка в данный момент времени.

Теорема 6 (Формула сложения скоростей). $\bar{v}_{abc} = \bar{v}_{отн} + \bar{v}_{пер}$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \bar{v}_{abc} &= \frac{d}{dt}(\bar{R} + \bar{\rho}) = \frac{d\bar{R}}{dt} + \dot{\bar{\rho}} + [\bar{\omega}, \bar{\rho}] = \\ &= \bar{v}_{O_1} + \bar{v}_{отн} + [\bar{\omega}, \bar{\rho}] = \bar{v}_{отн} + \bar{v}_{пер} \end{aligned}$$

■

Определение. Абсолютным ускорением материальной точки называется ее ускорение относительно неподвижной системы отсчета. $\bar{w}_{abc} = \frac{d}{dt}\bar{v}_{abc}$

Определение. Относительным ускорением материальной точки называется ее ускорение относительно подвижной системы отсчета. $\bar{w}_{отн} = \dot{\bar{v}}_{отн}$

Определение. $\bar{w}_{пер} = \bar{\omega}_{O_1} + [\bar{\varepsilon}, \bar{\rho}] + [\bar{\omega}, [\bar{\omega}, \bar{\rho}]$

Определение. $\bar{w}_{кор} = 2[\bar{\omega}, \bar{v}_{отн}]$

Теорема 7 (Формула сложения ускорений). $\bar{w}_{abc} = \bar{w}_{отн} + \bar{w}_{пер} + \bar{w}_{кор}$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \bar{w}_{abc} &= \frac{d}{dt}(\bar{v}_{отн} + \bar{v}_{пер}) = \frac{d}{dt}(\bar{v}_{отн} + \bar{v}_{O_1} + [\bar{\omega}, \bar{\rho}]) = \\ &= \dot{\bar{v}}_{отн} + [\bar{\omega}, \bar{v}_{отн}] + \frac{d}{dt}\bar{v}_{O_1} + \left[\frac{d\bar{\omega}}{dt}, \bar{\rho} \right] + [\bar{\omega}, \dot{\bar{\rho}} + [\bar{\omega}, \bar{\rho}]] = \\ &= \dot{\bar{v}}_{отн} + \dot{\bar{v}}_{O_1} + [\bar{\varepsilon}, \bar{\rho}] + 2[\bar{\omega}, \bar{v}_{отн}] + [\bar{\omega}, [\bar{\omega}, \bar{\rho}]] \end{aligned}$$

■

Сложное движение твердого тела

Рассмотрим неподвижную систему отсчета $OXYZ$, подвижную O_1xyz , и систему, связанную с телом $S\xi\eta\zeta$.

Определение. Абсолютная угловая скорость - угловая скорость $S\xi\eta\zeta$ относительно $OXYZ$

Определение. Относительная угловая скорость - угловая скорость $S\xi\eta\zeta$ относительно O_1xyz

Определение. Переносная угловая скорость - угловая скорость $Oxyz$ относительно $OXYZ$

Теорема 8 (О сложении угловых скоростей). $\bar{\omega}_{abc} = \bar{\omega}_{отн} + \bar{\omega}_{пер}$

Доказательство.

$$\begin{aligned}\bar{v}_A^{abc} &= \bar{v}_A^{отн} + \bar{v}_A^{пер} \\ \bar{v}_B^{abc} &= \bar{v}_B^{отн} + \bar{v}_B^{пер} \\ \bar{v}_B^{abc} &= \bar{v}_A^{abc} + [\bar{\omega}_{abc}, \overline{AB}] \\ \bar{v}_B^{отн} &= \bar{v}_A^{отн} + [\bar{\omega}_{отн}, \overline{AB}] \\ \bar{v}_B^{пер} &= \bar{v}_A^{пер} + [\bar{\omega}_{пер}, \overline{AB}] \\ \Rightarrow 0 &= 0 + [\bar{\omega}_{abc} - \bar{\omega}_{отн} - \bar{\omega}_{пер}, \overline{AB}] = 0, \quad \forall \overline{AB} \Leftrightarrow \bar{\omega}_{abc} = \bar{\omega}_{отн} + \bar{\omega}_{пер}\end{aligned}$$

■

Замечание. $\frac{d\bar{\omega}_{пер}}{dt} = \dot{\bar{\omega}}_{пер} + [\bar{\omega}_{пер}, \bar{\omega}_{пер}] = \dot{\bar{\omega}}_{пер}$

Теорема 9 (О сложении угловых ускорений). $\bar{\varepsilon}_{abc} = \bar{\varepsilon}_{отн} + \bar{\varepsilon}_{пер} + [\bar{\omega}_{пер}, \bar{\omega}_{отн}]$, где $\bar{\varepsilon}_{abc} = \frac{d}{dt}\bar{\omega}_{abc}$, $\bar{\varepsilon}_{отн} = \dot{\bar{\omega}}_{отн}$, $\bar{\varepsilon}_{пер} = \frac{d}{dt}\bar{\omega}_{пер} = \dot{\bar{\omega}}_{пер}$

Доказательство.

$$\begin{aligned}\bar{\varepsilon}_{abc} &= \frac{d}{dt}(\bar{\omega}_{отн} + \bar{\omega}_{пер}) = \\ &= \dot{\bar{\omega}}_{отн} + [\bar{\omega}_{пер}, \bar{\omega}_{отн}] + \frac{d}{dt}\bar{\omega}_{пер} = \bar{\varepsilon}_{отн} + [\bar{\omega}_{пер}, \bar{\omega}_{отн}] + \bar{\varepsilon}_{пер}\end{aligned}$$

■

Несколько подвижных систем отсчета

$OXYZ$ - неподвижная СО

$Ox_1y_1z_1, Ox_2y_2z_2, \dots, Ox_ny_nz_n$ - подвижные СО

$S\xi\eta\zeta$ - связана с телом

$\bar{\omega}$ - угловая скорость $S\xi\eta\zeta$ относительно $OXYZ$

Тогда: $\bar{\omega} = \sum_{i=1}^n \bar{\omega}_i$

Кинематические формулы Эйлера

Определение. $Ox = (OXY) \cap (O\xi\eta)$ - линия узлов

Определение. $\psi = \angle(Ox, OX)$ - угол прецессии

Определение. $\Theta = \angle(O\xi, OZ)$ - угол нутации

Определение. $\varphi = \angle(Ox, O\xi)$ - угол нутации

Определение. $\{\psi, \Theta, \varphi\}$ - углы Эйлера

Повороты: $OXYZ \xrightarrow{\psi, OZ} Oxyz \xrightarrow{\Theta, Ox} Oxy\zeta \xrightarrow{\varphi, O\zeta} O\xi\eta\zeta$

$$\bar{\omega} = \dot{\psi}\bar{e}_z + \dot{\Theta}\bar{e}_x + \dot{\varphi}\bar{e}_\zeta$$

$$\bar{e}_x = \cos \varphi \bar{e}_\xi + \sin \varphi \bar{e}_\eta$$

$$\bar{e}_z = \cos \Theta \bar{e}_\zeta + \sin \Theta (\sin \varphi \bar{e}_\xi + \cos \varphi \bar{e}_\eta)$$

$$\begin{aligned} \bar{\omega} &= \dot{\psi}(\sin \Theta \sin \varphi \bar{e}_\xi + \sin \Theta \cos \varphi \bar{e}_\eta + \cos \Theta \bar{e}_\zeta) \\ &+ \dot{\Theta}(\cos \varphi \bar{e}_\xi - \sin \varphi \bar{e}_\eta) \\ &+ \dot{\varphi} \bar{e}_\zeta = \omega_\xi \bar{e}_\xi + \omega_\eta \bar{e}_\eta + \omega_\zeta \bar{e}_\zeta \end{aligned}$$

$$\begin{cases} \bar{\omega}_\xi = \dot{\psi} \sin \Theta \sin \varphi + \dot{\Theta} \cos \varphi \\ \bar{\omega}_\eta = \dot{\psi} \sin \Theta \cos \varphi + \dot{\Theta} \sin \varphi \\ \bar{\omega}_\zeta = \dot{\psi} \cos \Theta + \dot{\varphi} \end{cases} \quad \text{- кинематические формулы Эйлера}$$

Определение. Движение твердого тела называется прецессией, если некоторая ось, неподвижная в теле, в абсолютном пространстве движется по поверхности неподвижного кругового конуса. $\dot{\Theta} = 0$. Если $\dot{\psi} = \text{const}$, $\dot{\varphi} = \text{const}$, то прецессия называется регулярной.

Алгебра кватернионов

Определение. Алгеброй над полем называется векторное пространство над этим полем, снабженное билинейной операцией умножения.

Пример.

$\underline{n} = 2$ (Комплексные числа). $z_1 = a + bi$, $z_2 = c + di$

$$z_1 z_2 = (ac - bd) + (ad + bc)i$$

$\underline{n} = 4$ (Алгебра кватернионов)

$$\Lambda = \lambda_0 \bar{i}_0 + \lambda_1 \bar{i}_1 + \lambda_2 \bar{i}_2 + \lambda_3 \bar{i}_3 \in \mathbb{H}$$

$\{\bar{i}_0, \bar{i}_1, \bar{i}_2, \bar{i}_3\}$ - базис

$$\Lambda = \lambda_0 + \bar{\Lambda}$$

$$i_0 \circ i_k = i_k k = \overline{1, 3}, \quad i_0 \circ i_0 = 1$$

$$i_k \circ i_m = -(i_k, i_m) + [i_k, i_m]k, \quad m \in \{1, 2, 3\}$$

$$\bar{\Lambda} \circ \bar{\mu} = (\lambda_1 \bar{i}_1 + \lambda_2 \bar{i}_2 + \lambda_3 \bar{i}_3) \circ (\mu_1 \bar{i}_1 + \mu_2 \bar{i}_2 + \mu_3 \bar{i}_3) = -(\bar{\Lambda}, \bar{\mu}) + [\bar{\Lambda}, \bar{\mu}]$$

$$\Lambda \circ M = (\lambda + \bar{\Lambda}) \circ (\mu + \bar{\mu}) = \lambda_0 \mu_0 + \lambda_0 \bar{\mu} + \bar{\Lambda} \mu_0 - (\bar{\Lambda}, \bar{\mu}) + [\bar{\Lambda}, \bar{\mu}]$$

Свойства:

1. $(\Lambda \circ M) \circ N = \Lambda \circ (M \circ N)$
2. $(\Lambda + M) \circ N = \Lambda \circ N + M \circ N$
3. $\Lambda \circ M \neq M \circ \Lambda$

Определение.

$$\bar{\Lambda} = \lambda_0 - \bar{\lambda}$$

Утверждение 9.

$$\overline{\Lambda \circ M} = \bar{M} \circ \bar{\Lambda}$$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \overline{\Lambda \circ M} &= \lambda_0 \mu_0 - (\bar{\lambda}, \bar{\mu}) - \lambda_0 \bar{\mu} - \mu_0 \bar{\lambda} - [\bar{\lambda}, \bar{\mu}] = \\ &= (\mu_0 - \bar{\mu}) \circ (\lambda_0 - \bar{\lambda}) = \bar{M} \circ \bar{\Lambda} \end{aligned}$$

■

Определение.

$$\|\Lambda\| = \Lambda \circ \bar{\Lambda} = (\lambda_0 + \bar{\lambda}) \circ (\lambda_0 - \bar{\lambda}) = \lambda_0^2 + \bar{\lambda}^2 = \sum_{k=0}^3 \lambda_k^2 = |\Lambda|^2 - \text{норма } \Lambda$$

Утверждение 10.

$$\|\Lambda \circ M\| = \|\Lambda\| \cdot \|M\|$$

Доказательство.

$$\|\Lambda \circ M\| = (\Lambda \circ M) \circ (\overline{\Lambda \circ M}) = \Lambda \circ \underbrace{M \circ \bar{M}}_{\|M\|} \circ \bar{\Lambda} = \|M\| \cdot \|\Lambda\|$$

■

Определение.

$$\Lambda^{-1} = \frac{\bar{\Lambda}}{\|\Lambda\|}, \quad \|\Lambda\| \neq 0$$

Замечание.

$$\Lambda \circ \frac{\bar{\Lambda}}{\|\Lambda\|} = \frac{\bar{\Lambda}}{\|\Lambda\|} \circ \Lambda = \frac{\|\Lambda\|}{\|\Lambda\|} = 1$$

Формула Муавра

$$\Lambda = \lambda_0 + \bar{\lambda} = |\Lambda| \left(\frac{\lambda_0}{|\Lambda|} + \frac{\bar{\lambda}}{|\lambda|} \frac{|\bar{\lambda}|}{|\Lambda|} \right) = |\Lambda| (\cos \nu + \bar{e} \sin \nu)$$

$$\bar{e} = \frac{\bar{\lambda}}{|\bar{\lambda}|}, \quad \cos \nu = \frac{\lambda_0}{|\Lambda|}, \quad \sin \nu = \frac{\bar{\lambda}}{|\Lambda|}$$

$$\Lambda_1 = |\Lambda_1| (\cos \nu_1 + \bar{e} \sin \nu_1)$$

$$\Lambda_2 = |\Lambda_2| (\cos \nu_2 + \bar{e} \sin \nu_2)$$

$$\begin{aligned} \Lambda_1 \circ \Lambda_2 &= |\Lambda_1| \cdot |\Lambda_2| (\cos \nu_1 \cos \nu_2 - \sin \nu_1 \sin \nu_2 (\bar{e}, \bar{e}) + \cos \nu_1 \sin \nu_2 \bar{e} + \\ &+ \cos \nu_2 \sin \nu_1 \bar{e} + \sin \nu_2 \sin \nu_1 [\bar{e}, \bar{e}]) = |\Lambda_1| |\Lambda_2| \cdot (\cos(\nu_1 + \nu_2) + \bar{e} \sin(\nu_1 + \nu_2)) \end{aligned}$$

$$\Lambda^k = |\Lambda|^k \cdot (\cos k\nu + \bar{e} \sin k\nu) - \text{формула Муавра}$$

Задание ориентации твердого тела с помощью кватернионов

$E = \{\bar{e}_1, \bar{e}_2, \bar{e}_3\}$ — неподвижный базис

$E' = \{\bar{e}'_1, \bar{e}'_2, \bar{e}'_3\}$ — связанный с телом

Теорема 10. *Произвольному положению твердого тела с неподвижной точкой соответствует номированный кватернион, удовлетворяющий равенству:*

$$\bar{e}_i = \Lambda \circ \bar{e}_i \circ \bar{\Lambda}, \quad i = 1 \dots 3$$

Замечание. Λ — нормирован, если $\|\Lambda\| = 1$

Доказательство.

1. Нормированность

$$\|\bar{e}'_i\| = \|\Lambda\| \cdot \|\bar{e}_i\| \cdot \|\bar{\Lambda}\| \Rightarrow 1 = \|\Lambda\| \cdot 1 \cdot \|\Lambda\| \Rightarrow \|\Lambda\| = 1$$

2. Существование решения. $\Lambda = \lambda_0 + \bar{\lambda}$

$$\begin{cases} \lambda_0^2 + \bar{\lambda}^2 = 1 \\ \bar{e}'_i \circ \Lambda = \Lambda \circ \bar{e}_i \end{cases} \quad \begin{cases} \lambda_0^2 + \bar{\lambda}^2 = 1 \\ \bar{e}'_i \circ (\lambda_0 + \bar{\lambda}) = (\lambda_0 + \bar{\lambda}) \circ \bar{e}_i \end{cases}$$

$$\begin{cases} \lambda_0 \bar{e}'_i - (\bar{e}'_i, \bar{\lambda}) + [\bar{e}'_i, \bar{\lambda}] = \lambda_0 \bar{e}'_i - (\lambda, \bar{e}'_i) + [\bar{\lambda}, \bar{e}_i] \\ \lambda_0^2 + \bar{\lambda}^2 = 1 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \lambda_0^2 + \bar{\lambda}^2 = 1 \\ (\bar{\lambda}, \bar{r}_i) = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_i - [\bar{\lambda}, \bar{s}_i] = 0 \end{cases} \quad \bar{r}_i = \bar{e}'_i - \bar{e}_i, \quad \bar{s}_i = \bar{e}'_i + \bar{e}_i \quad i = 1 \dots 3$$

(a)

$$\begin{aligned} (\bar{r}_k, \bar{s}_k) &= (\bar{e}'_k - \bar{e}_k, \bar{e}'_k + \bar{e}_k) = (\bar{e}'_k, \bar{e}'_k) - (\bar{e}_k, \bar{e}_k) = 0 \\ (\bar{r}_k, \bar{s}_l) &= (\bar{e}'_k - \bar{e}_k, \bar{e}'_l + \bar{e}_l) = (\bar{e}'_k, \bar{e}'_l) + (\bar{e}'_k, \bar{e}_l) - (\bar{e}_k, \bar{e}'_l) - (\bar{e}_k, \bar{e}_l) = \\ &= -(\bar{e}'_l - \bar{e}_l, \bar{e}'_k + \bar{e}_k) = -(\bar{s}_k, \bar{r}_l), \quad k \neq l \end{aligned}$$

(b)

$$\begin{aligned} (\bar{r}_1, \bar{r}_2, \bar{r}_3) &= (\bar{e}'_1 - \bar{e}_1, \bar{e}'_2 - \bar{e}_2, \bar{e}'_3 - \bar{e}_3) = (\bar{e}'_1, \bar{e}'_2, \bar{e}'_3) - (\bar{e}_1, \bar{e}_2, \bar{e}_3) - \\ &- (\bar{e}'_1, \bar{e}'_2, \bar{e}_3) + (\bar{e}_1, \bar{e}_2, \bar{e}'_3) = 1 - 1 - \underbrace{([\bar{e}'_1, \bar{e}'_2], \bar{e}_3)}_{\bar{e}'_3} + \underbrace{([\bar{e}_1, \bar{e}_2], \bar{e}'_3)}_{\bar{e}_3} = 0 \end{aligned}$$

(c)

$$\begin{aligned} &\bar{r}_1(\bar{s}_2, \bar{r}_3) + \bar{r}_2(\bar{s}_3, \bar{r}_1) + \bar{r}_3(\bar{s}_1, \bar{r}_2) \\ (2b) &\Rightarrow c_1 \bar{r}_1 + c_2 \bar{r}_2 + c_3 \bar{r}_3 = 0 \\ &\begin{cases} 0 + c_2(\bar{s}_1, \bar{r}_2) - c_3(\bar{s}_2, \bar{r}_1) = 0 \\ -c_1(\bar{s}_1, \bar{r}_2) + 0 + c_3(\bar{s}_2, \bar{r}_3) = 0 \\ c_1(\bar{s}_3, \bar{r}_1) - c_2(\bar{s}_2, \bar{r}_3) + 0 = 0 \end{cases} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
& \begin{cases} c_1 = (\bar{s}_2, \bar{r}_3) \\ c_2 = (\bar{s}_3, \bar{r}_1) \\ c_3 = (\bar{s}_1, \bar{r}_2) \end{cases} \begin{cases} \lambda_0^2 + \lambda^2 = 1 \\ (\bar{r}_k, \bar{\lambda}) = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_k + [\bar{s}_k, \bar{\lambda}] = 0 \end{cases} \begin{matrix} (1) \\ (2) \\ (3) \end{matrix} \\
(3) \Leftrightarrow & \begin{cases} \lambda_0 \bar{r}_1 + [\bar{s}_1, \alpha[\bar{r}_1, \bar{r}_2]] = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_2 + [\bar{s}_2, \alpha[\bar{r}_1, \bar{r}_2]] = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_3 + [\bar{s}_3, \alpha[\bar{r}_1, \bar{r}_2]] = 0 \end{cases} \\
& \begin{cases} \lambda_0 \bar{r}_1 + \alpha \bar{r}_1 (\bar{s}_1, \bar{r}_1) - 0 = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_2 + 0 - \alpha \bar{r}_2 (\bar{s}_2, \bar{r}_1) = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_3 + \alpha \bar{r}_1 (\bar{s}_3, \bar{r}_2) - \alpha \bar{r}_2 (\bar{s}_3, \bar{r}_1) = 0 \end{cases} \\
& \begin{cases} \lambda_0 \bar{r}_1 + \alpha \bar{r}_1 (\bar{s}_1, \bar{r}_2) = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_2 + \alpha \bar{r}_2 (\bar{s}_1, \bar{r}_2) = 0 \\ \lambda_0 \bar{r}_3 + \alpha \bar{r}_3 (\bar{s}_1, \bar{r}_2) = 0 \end{cases} \quad \lambda_0 = -\alpha(\bar{s}_1, \bar{r}_2) = \alpha(\bar{s}_2, \bar{r}_1) \\
(1) \Rightarrow & \alpha^2((\bar{s}_2, \bar{r}_1)^2 + [\bar{r}_1, \bar{e}_2]^2)^2 = 1 \Rightarrow \quad \alpha = \pm \frac{1}{\sqrt{(\bar{s}_2, \bar{r}_1)^2 + [\bar{r}_1, \bar{r}_2]^2}}
\end{aligned}$$

$$\Lambda = \pm \frac{(\bar{s}_2, \bar{r}_1) + [\bar{r}_1, \bar{r}_2]}{\sqrt{(\bar{s}_2, \bar{r}_1)^2 + [\bar{r}_1, \bar{r}_2]^2}}$$

■

Определение.

$$f(M) = \Lambda \circ M \circ \bar{\Lambda}; \quad M \rightarrow f(M), \quad \|\Lambda\| = 1 - \text{присоединенное преобразование}$$

Утверждение 11. Присоединенное преобразование не меняет скалярные части кватернионов и модуль векторной части

Доказательство.

1. $f(M) = \Lambda \circ (\mu_0 + \bar{\mu}) \circ \bar{\Lambda} = \Lambda \circ \mu_0 \circ \bar{\Lambda} + \Lambda \circ \bar{\mu} \circ \Lambda = \mu_0 \|\Lambda\| + f(\bar{\mu}) = \mu_0 + \bar{\mu}'$
2. $\mu_0^2 + \bar{\mu}^2 = \|M\| = \|\Lambda \circ M \circ \bar{\Lambda}\| = \|f(M)\| = \mu_0^2 + \bar{\mu}'^2 \Rightarrow \mu^2 = \bar{\mu}'^2$

■

Следствие. Всегда существует присоединенное преобразование, переводящее орты неподвижного базиса в орты базиса, связанного с телом.

Доказательство.

$$\bar{e}'_i = \Lambda \circ \bar{e}_i \circ \bar{\Lambda} = f(\bar{e}_i) \quad (4)$$

$$\bar{r} = \sum_{k=1}^3 r_k \bar{e}_k, \quad f(r) = \Lambda \circ \sum r_k \bar{e}_k \bar{\Lambda} = \sum_k r_k f(\bar{e}_k) = \sum_k r_k \bar{e}_k = \bar{r}' \quad (5)$$

$$(6)$$

■

$$\boxed{\bar{r}' = \Lambda \circ \bar{r} \circ \bar{\Lambda}} \quad (7)$$

Следствие. При повороте твердого тела вокруг неподвижной точки справедлива (7), где \bar{r} – начальное положение точки, \bar{r}' – ее положение после поворота, а Λ – кватернион соответствующего преобразования.

Теорема 11. Преобразование, заданное кватернионом $\Lambda = \cos \nu + \bar{e} \sin \nu$ соответствует повороту пространства вокруг вектора \bar{e} на угол 2ν

Доказательство.

1.

$$\Lambda = \lambda_0 + \bar{\lambda}$$

$$\bar{\lambda}' f(\bar{\lambda}) = \Lambda \circ \bar{\lambda} \circ \bar{\Lambda} = (\lambda_0 + \bar{\lambda}) \circ \bar{\Lambda} \circ (\lambda_0 - \bar{\lambda}) =$$

$$(\lambda_0 + \bar{\lambda}) \circ (-\lambda^2 + \lambda_0 \bar{\lambda}) = -\lambda_0 \bar{\lambda}^2 - \lambda_0 \bar{\lambda}^2 + \lambda_0^2 + \lambda^2 \bar{\lambda} =$$

$$= \bar{\lambda}(\lambda_0^2 + \bar{\lambda}^2) \Rightarrow \bar{\lambda} - \text{неподвижная ось} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \bar{e} = \frac{\bar{\lambda}}{\sin \nu} - \text{ось поворота}$$

$$\bar{a} \in \pi \perp \bar{e}$$

$$\bar{a}' = f(\bar{a}) = (\cos \nu + \bar{e} \sin \nu) \circ \bar{a} \circ (\cos \nu - \bar{e} \sin \nu) =$$

$$= (\cos \nu + \bar{e} \sin \nu) \circ ([\bar{a}, \bar{e}] \cdot \sin \nu + \cos \nu \bar{a} - \sin \nu [\bar{a}, \bar{e}]) =$$

$$\cos^2 \nu \bar{a} + \cos \nu \sin \nu (\bar{a}, \bar{e}) + \cos \nu \sin \nu = \dots$$

2.

$$\bar{a}' = (\cos \frac{\varphi}{2} + \bar{e} \sin \frac{\varphi}{2} \circ \bar{a}) \circ (\cos \frac{\varphi}{2} + \bar{e} \sin \frac{\varphi}{2}) =$$

$$= (\bar{a} \cos \frac{\varphi}{2} + [\bar{e}, \bar{a}] \sin \frac{\varphi}{2}) \circ (\cos \frac{\varphi}{2} - \bar{e} \sin \frac{\varphi}{2}) =$$

$$= \bar{a} \cos^2 \frac{\varphi}{2} + 2[\bar{e}, \bar{a}] \cos \frac{\varphi}{2} \sin \frac{\varphi}{2} - \bar{a} \sin^2 \frac{\varphi}{2} =$$

$$= \bar{a} \cos \varphi + [\bar{e}, \bar{a}] \sin \varphi$$

$$|\bar{a}'| = |\bar{a}|$$

■

Следствие.

$$\Lambda = \lambda_0 + \lambda_1 \bar{e}_1 + \lambda_2 \bar{e}_2 + \lambda_3 \bar{e}_3 = \lambda_0 + \lambda_1 \bar{e}'_1 + \lambda_2 \bar{e}'_2 + \lambda_3 \bar{e}'_3$$

Определение.

$\lambda_0, \lambda_1, \lambda_2, \lambda_3$ — *Параметры Родрига-Гамильтона*

Следствие (Теорема Эйлера о конечном повороте). *Любые два положения твердого тела с неподвижной точкой могут быть получены одно из другого одним поворотом вокруг некоторой оси, проходящей через неподвижную точку на некоторый угол*

Доказательство.

1.

$$\forall E, E' \exists \Lambda E \rightarrow E'$$

2.

$$\forall \Lambda \bar{r} \rightarrow \bar{r}' \Leftrightarrow \text{Поворот вокруг } e \text{ на } \varphi$$

■

$$\begin{aligned}
E &\xrightarrow{\Lambda_1} E' \xrightarrow{\Lambda_2} E'', \quad E \xrightarrow{\Lambda} \\
\bar{r}' &= \Lambda_1 \circ \bar{r} \circ \bar{\Lambda}, \quad \bar{r}'' = \Lambda_2 \circ \bar{r}' \circ \bar{\Lambda} \\
\bar{r}'' &= \Lambda_2 \circ \Lambda_1 \circ \bar{r} \circ \bar{\Lambda} \circ \bar{\Lambda}_2 = \Lambda \circ \bar{r} \circ \bar{\Lambda}, \quad \Lambda = \Lambda_2 \circ \Lambda_1
\end{aligned}$$

$$\boxed{\Lambda = \Lambda_2 \circ \Lambda_1} \text{ — формула сложения поворотов}$$

$$\begin{aligned}
\Lambda_2 &= \lambda_0^{(2)} + \sum_{k=1}^3 \lambda_k^{(2)} \bar{e}_k'' = \lambda_0^{(2)} + \sum_{k=1}^3 \lambda_k^{(2)} \bar{e}_k' \\
\Lambda_2^* &= \lambda_0^{(2)} + \sum_{k=1}^3 \lambda_k^{(2)} \bar{e}_k \text{ — собственный к } \Lambda_2 \text{ кватернион} \\
\bar{e}_k' &= \Lambda_1 \circ \bar{e}_k \circ \bar{\Lambda}_1, \quad \Lambda_2 = \lambda_0^{(2)} + \sum \lambda_k^{(2)} \Lambda_1 \circ \bar{e}_k \circ \bar{\Lambda}_1 = \\
&= \Lambda_1 \circ (\lambda_0^{(2)} + \sum \lambda_k^{(2)} \bar{e}_k) \circ \bar{\Lambda}_1 = \Lambda_1 \circ \Lambda_2^* \circ \bar{\Lambda}_1 \\
\Lambda &= \Lambda_2 \circ \Lambda_1 = \Lambda_1 \circ \Lambda_2^* \circ (\bar{\Lambda}_1 \circ \Lambda_1) = \Lambda_1^* \circ \Lambda_2^*, \quad \Lambda_1^* = \Lambda_1
\end{aligned}$$

$$\boxed{\Lambda = \Lambda_1^* \circ \Lambda_2^*}$$

— формула сложения поворотов в параметрах Родрига-Гамильтона

Кинематика твердого тела в кватернионном описании

Теорема 12. Угловая скорость твердого тела определяется равенством:

$$\bar{\omega} = 2\dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda}$$

где Λ - кватернион, задающий положение твердого тела относительно неподвижного базиса

Доказательство.

1.

$$\begin{aligned}
B &= \dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda} \\
B + \bar{B} &= \dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda} + \overline{(\dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda})} = \dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda} + \Lambda \circ \bar{\Lambda} = \\
&= \frac{d}{dt}(\Lambda \circ \bar{\Lambda}) = \frac{d}{dt}(\|\Lambda\|) = 0 \Rightarrow B = \bar{B}
\end{aligned}$$

2.

$$\begin{aligned}
\dot{\bar{e}}_k' &= [\bar{\omega}, \bar{e}_k] \\
\bar{e}_k' &= \Lambda \circ \bar{e}_k \circ \bar{\Lambda}, \quad \bar{e}_k = \bar{\Lambda} \circ \bar{e}_k' \circ \Lambda \\
\dot{\bar{e}}_k' &= \dot{\Lambda} \circ \bar{e}_k \circ \Lambda + \Lambda \circ \bar{e}_k \circ \dot{\bar{\Lambda}} = \\
&= \dot{\Lambda} \circ (\bar{\Lambda} \circ \bar{e}_k' \circ \Lambda) \circ \bar{\Lambda} + \Lambda \circ (\bar{\Lambda} \circ \bar{e}_k' \circ \Lambda) \circ \dot{\bar{\Lambda}} = \\
&= \dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda} \circ \bar{e}_k' + \bar{e}_k' \circ \Lambda \circ \dot{\bar{\Lambda}} = B \circ \bar{e}_k' + \bar{e}_k' \circ \bar{B} = \\
&[2\bar{B}, \bar{e}_k] \Rightarrow 2\bar{B} = \bar{\omega}
\end{aligned}$$

■

Пример.

$$\Lambda = \cos \frac{\varphi}{2} + \bar{e} \sin \frac{\varphi}{2}$$

$$\begin{aligned} \bar{\omega} &= 2(-\sin \frac{\varphi}{2} \cdot \frac{\dot{\varphi}}{2} + \dot{\bar{e}} \sin \frac{\varphi}{2} + \bar{e} \cos \frac{\varphi}{2} \cdot \frac{\dot{\varphi}}{2}) \circ (\cos \frac{\varphi}{2} + \bar{e} \sin \frac{\varphi}{2}) = \\ &= \cos \frac{\varphi}{2} \cdot \sin \frac{\varphi}{2} \cdot \dot{\varphi} + \cos \frac{\varphi}{2} \cdot \sin \frac{\varphi}{2} \cdot \dot{\varphi} + \bar{e} \sin^2 \frac{\varphi}{2} \cdot \dot{\varphi} + \\ &+ \bar{e} \cos^2 \frac{\varphi}{2} \cdot \dot{\varphi} + 2\dot{\bar{e}} \sin \frac{\varphi}{2} \cos \frac{\varphi}{2} + 2[\bar{e}, \dot{\bar{e}}] \sin^2 \frac{\varphi}{2} = \bar{e}\dot{\varphi} + \dot{\bar{e}} \sin \varphi + 2[\bar{e}, \dot{\bar{e}}] \sin^2 \frac{\varphi}{2} \end{aligned}$$

Замечание.

1.

$$\bar{\omega} = \bar{e}\dot{\varphi} \Leftrightarrow \begin{cases} \dot{\varphi} = 0 \\ \dot{\bar{e}} = 0 \end{cases}$$

2.

$$\varphi \ll 1. \quad \bar{\omega} \approx \bar{e}\varphi + \dot{\bar{e}}\varphi = \frac{d}{dt}(\bar{e}\varphi)$$

3.

$$\bar{\omega} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \bar{e} \Delta \varphi}{\Delta t}, \quad E(t) \xrightarrow{\Delta \Lambda} E(t + \delta t), \quad \Delta \Lambda = \cos \frac{\Delta \varphi}{2} + \Delta \bar{e} \sin \frac{\varphi}{2}$$

Уравнение Пуассона

$$\omega = 2\dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda}$$

$$\boxed{\dot{\Lambda} = \frac{1}{2}\bar{\omega}\Lambda} \text{ — кинематическое уравнение Пуассона} \quad (8)$$

$$\omega = p\bar{e}'_1 + q\bar{e}'_2 + r\bar{e}'_3, \quad \bar{\omega}^* = p\bar{e}_1 + q\bar{e}_2 + r\bar{e}_3$$

$$\dot{\Lambda} = \frac{1}{2}\Lambda \circ \bar{\omega}^* \quad (9)$$

Интегрирование уравнения Пуассона

$$\dot{\bar{x}} = \bar{f}(\bar{x}, t) \quad (10)$$

Определение. Функция $\Phi(\bar{x}, t)$ называется первым интегралом системы (10), если

$$\Phi(\bar{x}(t), t) = \text{const}$$

где $\bar{x}(t)$ — решение системы (10)**Утверждение 12.** Система (8) имеет первый интеграл вида

$$\|\Lambda\| = \text{const}$$

Доказательство.

$$\frac{d}{dt}(\|\Lambda\|) = \frac{d}{dt}(\Lambda \circ \bar{\Lambda}) = \dot{\Lambda} \circ \bar{\Lambda} + \Lambda \circ \dot{\bar{\Lambda}} = \frac{1}{2}\bar{\omega} \circ \Lambda \circ \bar{\Lambda} \dots$$

■

Утверждение 13. Общее решение системы (8) имеет вид:

$$\Lambda(t) = \Lambda'(t) \cdot C$$

где Λ' — частное решение, $C = \text{const}$.

Доказательство. Λ, Λ' - Нетривиальные решения (8)

$$\begin{aligned} \dot{\Lambda} &= \frac{1}{2}\bar{\omega} \circ \Lambda, \quad \dot{\Lambda}' = \frac{1}{2}\bar{\omega} \circ \Lambda' \\ M &= (\Lambda')^{-1} \circ \Lambda, \quad \Lambda = \Lambda' \circ M \\ (9) \Rightarrow \begin{cases} \dot{\Lambda}' \circ M + \Lambda' \circ \dot{M} = \frac{1}{2}\bar{\omega} \circ \Lambda' \circ M \\ \dot{\Lambda}' = \frac{1}{2}\bar{\omega} \circ \Lambda' \end{cases} &\Leftrightarrow \\ \Lambda' \circ \dot{M} = 0 \Leftrightarrow \dot{M} = 0 \Leftrightarrow M = C = const \end{aligned}$$

■

Следствие.

$$\dot{\Lambda} = \frac{1}{2}\bar{\omega} \circ \Lambda, \quad \Lambda(\varphi) = 1 \quad (11)$$

Случай 1. Вращение вокруг неподвижной оси $\bar{\omega} = \bar{e}\omega, \bar{e} = const$:

$$(11) \Rightarrow \Lambda \cos \frac{\varphi}{2} + \bar{e} \sin \frac{\varphi}{2}, \quad \varphi = \int_0^t \omega(\tau) d\tau$$

Случай 2. Регулярная прецессия:

$$\begin{aligned} \bar{\omega} &= \bar{\omega}_1 + \bar{\omega}_2 \\ \Lambda_z &= \cos \frac{\psi}{2} + \bar{e}_z \sin \frac{\varphi}{2}, \quad \psi = \int_0^t \omega_1(\tau) d\tau \\ \Lambda_\zeta &= \cos \frac{\psi}{2} + \bar{e}_\zeta \sin \frac{\varphi}{2}, \quad \varphi = \int_0^t \omega_2(\tau) d\tau \end{aligned}$$

1 способ:

$O\zeta$ — ось тела (подвижная)

$$\Lambda_1 = \Lambda_z, \quad \Lambda_2 = \Lambda_\zeta$$

$Oxyz$ — неподвижный базис, $Oxz = O\nu\zeta(0)$

$$\Lambda_2^* = \cos \frac{\varphi}{2} + \bar{e}_\zeta(0) \sin \frac{\varphi}{2} = \cos \frac{\varphi}{2} + (\sin \Theta \bar{e}_x + \cos \Theta \bar{e}_z) \sin \frac{\varphi}{2}$$

$$\Lambda = \left(\cos \frac{\psi}{2} + \bar{e}_z \sin \frac{\psi}{2} \right) \circ \Lambda_2 = \dots$$

2 способ:

$O\zeta$ — неподвижна (ось тела в начальный момент времени)

$$\Lambda_1 = \Lambda_\zeta, \quad \Lambda_2 = \Lambda_z$$

Динамика

Принцип детерминированности Ньютона

$$\begin{aligned} \bar{r}_i(t) &= \varphi_i(\bar{r}_1, \dots, \bar{r}_N, \dot{\bar{r}}_1, \dots, \dot{\bar{r}}_N, t_0, t) \quad \forall t_0 \\ \ddot{\bar{r}}_i(t) &= \frac{d^2 \varphi_i}{dt^2} = f_i(\bar{r}_1, \dots, \bar{r}_N, \dot{\bar{r}}_1, \dots, \dot{\bar{r}}_N, t_0, t) \\ \bar{r}_i(t_0) &= f_i(\dots, t) \quad \forall t_0 \\ \ddot{\bar{r}}_i(t_0) &= f_i(\bar{r}_1, \dots, \bar{r}_N, \dot{\bar{r}}_1, \dots, \dot{\bar{r}}_N, t) \quad \forall t_0 \end{aligned} \quad (12)$$

Пример. $f = 0 \Rightarrow \ddot{\bar{r}} = 0, \bar{r} = \bar{r}_0 + \dot{\bar{r}}_0(t - t_0)$

(Закон инерции Галилео-Ньютона); если m_i - масса точки \bar{r}_i

$$m_i \ddot{\bar{r}}_i = \bar{F}_i; \quad \bar{F}_i = m_i \bar{f}_i \text{ — сила}$$

Преобразование Галилея

$$\bar{r} \rightarrow r^* = \underbrace{A\bar{r}}_{\text{Ортого. пр.}} + \bar{v}_0 t + \bar{r}_0, \quad t^* = t + t_0$$

$$A = \text{const}, \quad \bar{v}_0 = \text{const}, \quad \bar{r}_0 = \text{const}$$

Принцип относительности Галилея

$$m_i \ddot{\bar{r}}_i = \bar{F}_i(\bar{r}_1, \dots, \bar{r}_N, \dot{\bar{r}}_1, \dots, \dot{\bar{r}}_N, t)$$

$$m_i \ddot{r}_i^* = \bar{F}_i(\bar{r}_1^*, \dots, \bar{r}_N^*, \dot{\bar{r}}_1^*, \dots, \dot{\bar{r}}_N^*, t^*)$$

$$\frac{d\bar{r}_i^*}{dt^*} = \frac{d\bar{r}_i^*}{dt} \cdot 1$$

$$\ddot{r}_i^* = A\ddot{\bar{r}} \Rightarrow \bar{F}_i^* = A\bar{F}_i$$

Принцип относительности:

$$\bar{F}_i^*(\bar{r}_1^*, \dots, \bar{r}_N^*, \dot{\bar{r}}_1^*, \dots, \dot{\bar{r}}_N^*, t^*) = \bar{F}_i(\bar{r}_1^*, \dots, \bar{r}_N^*, \dot{\bar{r}}_1^*, \dots, \dot{\bar{r}}_N^*, t^*)$$

Пример. $n = 1$:

$$\bar{F} = A\bar{F}, \quad \forall A \Leftrightarrow \bar{F} = 0$$

Пример. $r^* = \bar{r}, \quad t^* = t - t_0, \quad t = t_0 \Rightarrow \bar{F}_i(\dots, t) = \bar{F}_i(\dots, 0)$

Закон равенства действия и противодействия

$$\bar{F}_{ij} = -\bar{F}_{ji}, \quad \bar{F}_{ij} \parallel \bar{r}_j - \bar{r}_i$$

Принцип суперпозиции

$$\bar{F}_i = \sum_{i \neq j} \bar{F}_{ij} \quad (\text{Для замкнутых систем})$$

$$\bar{F}_i = \bar{F}_i^{(e)} + \bar{F}_i^{(i)}$$

$\bar{F}_i^{(e)}$ — внешняя сила

$\bar{F}_i^{(i)}$ — внутренняя сила

Система неинерциальная

$$\bar{w}_i^{\text{абс}} = \bar{w}_i^{\text{отн}} + \bar{w}_i^{\text{пер}} + \bar{w}_i^{\text{кор}}$$

$$m_i \ddot{\bar{\rho}}_i = \bar{F}_i + \bar{F}_i^{\text{отн}} + \bar{F}_i^{\text{пер}}$$

$$\bar{w}_i^{\text{отн}} = \ddot{\bar{\rho}}_i; \quad \bar{F}_i^{\text{отн}} = -m_i \bar{w}_i^{\text{отн}}; \quad \bar{F}_i^{\text{пер}} = -m_i(\bar{w}_0 + [\bar{\varepsilon}, \bar{\rho}] + [\bar{\omega}, [\bar{\omega}, \bar{\rho}]])$$

Определение. $\bar{M}_O = [\bar{r}, \bar{F}]$ — момент инерции силы \bar{F} относительно O

Определение. $M_l = (\bar{M}_O, \bar{l})$ — момент силы \bar{F} относительно оси \bar{l}

Утверждение 14. M_l не зависит от выбора точки O .

Доказательство.

$$M_l = (\bar{M}_O, \bar{l}) = ([\bar{r}, \bar{F}], \bar{l}) = ([\bar{r}' + \overline{O'O}, \bar{F}], \bar{l}) =$$

$$= ([\bar{r}', \bar{F}], \bar{l}) + \underbrace{([\lambda \bar{l}, \bar{F}], \bar{l})}_0 \Rightarrow M_l = (\bar{M}_O, \bar{l})$$

■

Определение. $(\bar{F}, d\bar{r})$ — элементарная работа $(dA, d'A, \delta A, A_{\text{эл}})$

Стационарные силы

$F = \overline{F}(\vec{r}, \dot{\vec{r}})$ — стационарная сила

$W = (\overline{F}, \vec{v}) \leq 0$, $\overline{F}(\vec{r}, \dot{\vec{r}})$ — диссипативная сила

Пример.

- $\overline{F} = -kN \frac{\dot{\vec{r}}}{|\dot{\vec{r}}|}$ — сухое трение
- $\overline{F} = -\beta \dot{\vec{r}}$ — вязкое трение

$W = (\overline{F}, \vec{v}) \equiv 0$, \overline{F} — гироскопическая сила

Пример. $\overline{F}^{\text{кор}} = -m\overline{\omega}^{\text{кор}} = -2m(\vec{\omega}, \vec{v})$
 $(\overline{F}^{\text{кор}}, \vec{v}) = -2m([\vec{\omega}, \vec{v}], \vec{v}) = 0$

Позиционные силы

$\overline{F} = \overline{F}(r, t)$ — позиционная сила (силовое поле)

Определение. $\overline{F}(\vec{r}, t)$ — потенциальная сила.

$$\exists u(\vec{r}, t) : \overline{F} = \text{grad}_r - u$$

u — силовая функция, $\Pi = -u$ — потенциальная энергия.

Пример. $F = F(x, t)\vec{e}_x = \frac{\partial u}{\partial \vec{r}} = \frac{\partial u}{\partial x}\vec{e}_x + \frac{\partial u}{\partial y}\vec{e}_y$
 $U = \int F(x, t)dx$

Определение. Потенциальная сила $\overline{F}(\vec{r})$ — консервативная.

Пример. $F = -\frac{\gamma m}{r^2} \cdot \frac{\vec{r}}{r}$ — консервативная, т.к.

$$\begin{aligned} U &= \int (\overline{F}, d\vec{r}) = - \int \frac{\gamma m}{r^3} (\vec{r}, d\vec{r}) = - \int \frac{\gamma m}{r^3} d\left(\frac{(\vec{r}, \vec{r})}{2}\right) = \\ &= - \int \frac{\gamma m}{r^3} d\frac{r^2}{2} = - \int \frac{\gamma m}{r^2} dr = \frac{\gamma m}{r}; \quad n = -\frac{\gamma m}{r} \\ U &= \int (\overline{F}, d\vec{r}) \end{aligned}$$

Критерий потенциальности

Утверждение 15.

$$\overline{F}(\vec{r}) = F_x \vec{e}_x + F_y \vec{e}_y + F_z \vec{e}_z \text{ — потенциальная} \Leftrightarrow \begin{cases} \frac{\partial F_x}{\partial y} = \frac{\partial F_y}{\partial x} \\ \frac{\partial F_y}{\partial z} = \frac{\partial F_z}{\partial y} \\ \frac{\partial F_z}{\partial x} = \frac{\partial F_x}{\partial z} \end{cases}$$

Доказательство.

\Rightarrow

$$u \in C^2$$

$$\frac{\partial F_x}{\partial y} = \frac{\partial^2 u}{\partial y \partial x} = \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial y} = \frac{\partial F_y}{\partial x}$$

\Leftarrow

$$u = \int_{\bar{r}_0}^{\bar{r}} F_x(\xi, y, z) d\xi + \int_{\bar{r}_0}^{\bar{r}} F_x(x_0, \eta, z) d\eta + \int_{\bar{r}_0}^{\bar{r}} F_x(x_0, y_0, \zeta) d\zeta$$

■

Следствие. $F(\bar{r})$ — потенциальная сила $\Leftrightarrow \oint_C (\bar{F}, d\bar{r}) = 0, \quad \forall C$

Доказательство.

$$\oint_{C=\delta W} (\bar{F}, d\bar{r}) = - \int_W \left(\frac{\partial F_x}{\partial y} - \frac{\partial F_y}{\partial x} \right) dx dy + \dots = 0$$

■

Система точек $\bar{F}_i = \bar{F}_i^{(e)} + \bar{F}_i^{(i)}$.

$$F_i^{(i)} = \sum_{j \neq i} \bar{F}_{ij}; \quad \bar{F}_{ij} = -\bar{F}_{ji} = F_{ij}(|\bar{r}_i - \bar{r}_j|) \frac{\bar{r}_j - \bar{r}_i}{|\bar{r}_j - \bar{r}_i|}$$

Свойства внутренних сил

1.

$$\sum_{i=1}^N \bar{F}_i^{(i)} = 0$$

Доказательство.

$$\sum_{i=1}^N \bar{F}_i^{(i)} = \sum_{i=1}^N \sum_{j < i} \bar{F}_{ij} + \sum_{i=1}^N \sum_{j > i} \bar{F}_{ij} = \sum_{i=1}^N (\bar{F}_{ij} - \bar{F}_{ji}) = 0$$

■

2.

$$\sum_{i=1}^N [\bar{r}_i, \bar{F}_i^{(i)}] = 0$$

Доказательство.

$$\sum_{i=1}^N \sum_{j < i} [\bar{r}_i, \bar{F}_{ij}] + \sum_{i=1}^N \sum_{j < i} [\bar{r}_j, \bar{F}_{ij}] = \sum_{i=1}^N \sum_{j < i} [\bar{r}_i - \bar{r}_j, \bar{F}_{ij}] = 0$$

■

3. Внутренние силы потенциальны, т.е.

$$\exists u(\bar{r}_1, \dots, \bar{r}_n) : \bar{F}_i^{(i)} = \text{grad}_{\bar{r}_i} u$$

Доказательство.

$$u_{ij}(|\bar{r}|) = \int_0^{|\bar{r}|} F_{ij}(\bar{\rho}) d\rho$$

$$\begin{aligned}
u &= \sum_{i,j} u_{ij} \quad \frac{\partial u}{\partial \bar{r}_i} = \sum_{i,j} \frac{\partial u_{ij}}{\partial \bar{r}_i} = \sum_{i,j} \frac{\partial u_{ij}}{\partial |\bar{r}_i - \bar{r}_j|} \cdot \frac{\partial |\bar{r}_i - \bar{r}_j|}{\partial \bar{r}_i} \\
|\bar{r}_i - \bar{r}_j| &= \sqrt{(x_i - x_j)^2 + (y_i - y_j)^2 + (z_i - z_j)^2} \\
\frac{\partial |\bar{r}_i - \bar{r}_j|}{\partial x_i} &= \frac{(x_i - x_j)}{|\bar{r}_i - \bar{r}_j|} \quad \text{Аналогично для } y_i \text{ и } z_i \\
\frac{\partial |\bar{r}_i - \bar{r}_j|}{\partial r_i} &= \frac{\bar{r}_i - \bar{r}_j}{|\bar{r}_i - \bar{r}_j|} \\
\frac{\partial u}{\partial \bar{r}_i} &= \sum_{i,j, i < j} F_{ij}(\bar{r}_i - \bar{r}_j) \cdot \frac{\bar{r}_i - \bar{r}_j}{|\bar{r}_i - \bar{r}_j|} = \bar{F}_i^{(i)}
\end{aligned}$$

■

4. Работа внутренних сил в твердом теле равна нулю.

Доказательство.

$$\begin{aligned}
\sum (\bar{F}_i^{(i)}, v_i) &= \sum (\bar{F}_i^{(i)}, \bar{v}_s + [\bar{\omega}, \bar{\rho}_i]) = \\
&= \left(\underbrace{\sum \bar{F}_i^{(i)}}_0, \bar{v}_s \right) + \left(\bar{\omega}, \underbrace{\sum [\bar{\rho}_i, \bar{F}_i^{(i)}]}_0 \right) = 0
\end{aligned}$$

■

Основные теоремы динамики

Основные динамические величины

Определение. $\bar{P} = \sum_{i=1}^N m_i \bar{v}_i$ — импульс. $\bar{K}_O = \sum_{i=1}^N [\bar{r}_i, m_i \bar{v}_i]$ — кинематический момент относительно точки O . $K_l = (\bar{K}_O, \bar{e}_l)$ — кинематический момент относительно оси l .

Замечание. $O \in l$, $\bar{e}_l \parallel \bar{l}$; K_l не зависит от точки O .

Определение. $T = \frac{1}{2} \sum m_i v_i^2 = \frac{1}{2} m_i (\bar{v}_i, \bar{v}_i)$ — кинетическая энергия.

Определение. S — центр масс системы:

$$\bar{r}_S = \frac{\sum m_i \bar{r}_i}{m}$$

$$\bar{P} = \sum m_i \frac{d\bar{r}_i}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\sum m_i \bar{r}_i \right) = \frac{d}{dt} (m \bar{r}_S) = m \bar{v}_S$$

$$\boxed{\bar{P} = m \bar{v}_S}$$

Определение. Осями Кенига называется система отсчета с началом в центра масс системы и осями, параллельными неподвижным. (Двигается поступательно вместе с центром масс)

$$\bar{r}_i = \bar{R} + \bar{\rho}_i$$

Определение.

$$\bar{K}_{\text{кин}} = \sum [\bar{\rho}_i, m\dot{\bar{\rho}}_i]$$

$$T_{\text{кин}} = \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\rho}_i^2$$

Теорема 13 (Формулы Кенига).

$$\bar{K}_O = [\bar{r}_S, m\bar{v}_S] + \bar{K}_{\text{кен}}$$

$$T = \frac{1}{2} m v_S^2 + T_{\text{кен}}$$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \bar{K}_O &= \sum [\bar{R} + \bar{\rho}, m_i \dot{\bar{R}} + m_i \dot{\bar{\rho}}_i] = [\bar{R}, \left(\sum m_i\right) \dot{\bar{R}}] + [\bar{R}, \sum m_i \dot{\bar{\rho}}_i] + \\ &+ \left[\sum m_i \bar{\rho}_i, \dot{\bar{\rho}}_i \bar{R}\right] + \sum [\bar{\rho}_i m_i \dot{\bar{\rho}}_i] = [\bar{r}_S, m\bar{v}_S] + \bar{K}_{\text{кен}} \\ T &= \frac{1}{2} \sum m_i (\dot{\bar{R}}_i + \dot{\bar{\rho}}_i, \dot{\bar{R}}_i + \dot{\bar{\rho}}_i) = \frac{1}{2} \left(\sum m_i\right) \dot{\bar{R}}^2 + \frac{1}{2} \sum m_i \dot{\bar{\rho}}_i^2 + \\ &+ \underbrace{\sum m_i (\bar{R}, \bar{\rho})}_0 = \frac{1}{2} m v_S^2 + T_{\text{кен}} \end{aligned}$$

■

Теорема 14 (Об изменении импульса).

$$\dot{\bar{P}} = \sum \bar{F}_i^{(e)} = \bar{F}$$

Доказательство.

$$\dot{\bar{P}}_i = \frac{d}{dt} \sum m_i \bar{v}_i = \sum m_i \bar{w}_i = \sum \bar{F}_i^{(e)} + \underbrace{\sum \bar{F}_i^{(i)}}_0 = \bar{F}$$

■

Теорема 15 (Формула движения центра масс).

$$m\bar{w}_S = \bar{F}$$

Следствие.

$$\bar{F} = 0 \Rightarrow \bar{w}_S = 0 \Rightarrow \bar{v}_S = \bar{v}_0 = \text{const} \Rightarrow \bar{r}_S = \bar{v}_0(t - t_0) + \bar{r}_0$$

Следствие.

$$(\bar{F}, \bar{e}_x) = 0 \Rightarrow (\dot{\bar{P}}, \bar{e}_x) = 0 \Rightarrow \bar{v}_x = \text{const}$$

Теорема 16 (Теорема об изменении кинетического момента относительно неподвижного полюса).

$$\bar{K}_O = \sum [\bar{r}_i, \bar{F}_i^{(e)}] = \bar{M}_O$$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \bar{K}_O &= \frac{d}{dt} \left(\sum [\bar{r}_i, m_i \bar{v}_i] \right) = \sum \left[\frac{d\bar{r}_i}{dt}, m_i \bar{v}_i \right] + \sum [\bar{r}_i, m_i \dot{\bar{v}}_i] = \\ &= \sum [\bar{r}_i, \bar{F}_i^{(e)}] + \sum [\bar{r}_i, \bar{F}_i^{(e)}] = \bar{M}_O \end{aligned}$$

■

Следствие.

$$\overline{M}_O = 0 \Rightarrow \overline{K}_O = \text{const}$$

Следствие.

$$M_l = (\overline{M}_O, \bar{e}_l) = 0, \quad \bar{e}_l = \text{const} \Rightarrow K_l = \text{const}$$

Доказательство.

$$\frac{d}{dt} K_l = \frac{d}{dt} (\overline{K}_O, \bar{e}_l) = \left(\frac{d\overline{K}_O}{dt}, \bar{e}_l \right) + 0 = (\overline{M}_O, \bar{e}_l) = M_l$$

■

Следствие.

$$\dot{K}_l = M_l$$

Формула преобразования кинетического момента при смене полюса

$$\overline{K}_B = \overline{K}_A + [\overline{P}, \overline{AB}]$$

Доказательство.

$$\overline{K}_B = \sum [\overline{BA} + \bar{\rho}_i, m_i \bar{v}_i] = [\overline{BA}, m_i \bar{v}_i] + \overline{K}_A = \overline{K}_A + [\overline{P}, \overline{AB}]$$

■

Формула преобразования момента сил при смене полюса

$$\overline{M}_B = \overline{M}_A + [\overline{F}, \overline{AB}]$$

Доказательство. Аналогично.

■

Теорема 17.

$$\dot{\overline{K}}_A = \overline{M}_A + [\overline{P}, \bar{v}_A]$$

Доказательство.

$$\begin{aligned} \overline{K}_A &= \overline{K}_O + [\overline{P}, \bar{r}_A], \quad (\bar{v}_0 \equiv 0) \\ \dot{\overline{K}}_A &= \dot{\overline{K}}_O + [\dot{\overline{P}}, \bar{r}_A] + [\overline{P}, \dot{\bar{r}}_A] = \overline{M}_O + [\overline{F}, \bar{r}_A] + [\overline{P}, \bar{v}_A] = \\ &= \overline{M}_A + [\overline{P}, \bar{v}_A] \end{aligned}$$

■

Следствие (Первая теорема Кенига).

$$\dot{\overline{K}}_{\text{кен}} = \overline{M}_S$$

Доказательство.

$$\overline{K}_{\text{кен}} = \overline{K}_S; \quad \dot{\overline{K}}_{\text{кен}} = \overline{M}_S + [\overline{P}, \bar{v}_S] = \overline{M}_S + [m\bar{v}_S, \bar{v}_S] = \overline{M}_S$$

■

Теорема 18 (Об изменении кинетической энергии).

$$\dot{T} = \sum (\overline{F}_u(e), \bar{v}_i) + \sum (\overline{F}_i^{(i)}, \bar{v}_i)$$

Доказательство.

$$T = \frac{1}{2} \sum m_i(\bar{v}_i, \bar{v}_i)$$

$$\dot{T} = \sum (\bar{v}_i, m\dot{\bar{v}}_i) = \sum (\bar{v}_i, m\bar{w}_i) = \sum (\bar{v}_i, \bar{F}_i^{(e)} + \bar{F}_i^{(i)})$$

■

$$dT = \sum (\bar{F}_i^{(e)}, d\bar{r}_i) + \sum (\bar{F}_i^{(i)}, d\bar{r}_i)$$

Утверждение 16 (Вторая теорема Кенига).

$$\bar{T}_{кин} = \sum (\bar{F}_i, \dot{\bar{\rho}}_i)$$

Доказательство.

$$\dot{T}_{кин} = \dot{T} - (m\dot{\bar{v}}_S, \bar{v}_S) = \sum (\bar{F}_i, \bar{v}_i) - \sum (\bar{F}_i, \bar{v}_S)$$

$$\dot{\bar{\rho}}_i = \bar{v}_i^{отн} = \bar{v}_i^{абс} - \bar{v}_i^{пер} = \bar{v}_i - \bar{v}_S$$

$$\dot{T}_{кин} = (2\bar{F}_i, \bar{v}_i - \bar{v}_S) = \sum (\bar{F}_i, \dot{\bar{\rho}}_i)$$

■

Пусть $\bar{r}_i^{(e)} = -grad_{\bar{r}_i} \Pi(\bar{r}_i, \dots, \bar{r}_N)$ (внешние силы консервативны).

$$\sum (\bar{F}_i^{(e)}, d\bar{r}_i) = - \sum \left(\frac{\partial \Pi}{\partial \bar{r}_i}, d\bar{r}_i \right) = -d\Pi$$

$$dT = -d\Pi \Rightarrow d(T + \Pi) = 0 \Rightarrow T + \Pi = const$$

Теорема 19 (Закон сохранения полной механической энергии). *Если все внешние силы, действующие на систему консервативны, то полная энергия системы сохраняется.*

Основные теоремы динамики в неинерциальных системах отсчета

$$m_i \bar{w}_i = \bar{F}_i^{(e)} + \bar{F}_i^{(i)} + \bar{F}_i^{(пер)} + \bar{F}_i^{(кор)}$$

$$\dot{\bar{P}} = \bar{F} + \bar{F}^{пер} + \bar{F}^{кор}$$

$$\bar{F}^{пер} = \sum \bar{F}^{пер} = - \sum m_i \bar{w}_i^{пер}, \quad \bar{F}^{кор} = \sum \bar{F}_i^{кор} = - \sum m_i \cdot 2 \cdot [\bar{w}_{кор}, \bar{v}_i]$$

$$\dot{\bar{K}}_0 = \bar{M}_O + \bar{M}_O^{пер} + \bar{M}_O^{кор}$$

$$\bar{M}_O^{кор} = \sum [\bar{r}_i, \bar{F}_i^{пер}]; \quad \bar{M}_O^{кор} = \sum [\bar{r}_i, \bar{F}_i^{кор}]$$

$$\dot{T} = \sum (F_i, \bar{v}_i) + \sum (\bar{F}_i^{пер}, \bar{v}_i) + 0$$

$$\sum (\bar{F}_i^{кор}, \bar{v}_i) = \sum (-2m_i [\bar{\omega}_{пер}, v_i], \bar{v}_i) = 0$$

Пример (Система отсчета Кенига).

$$\dot{\bar{K}}_S = \dot{\bar{K}}_{кин} = \bar{M}_S;$$

$$\dot{T}_S = \sum (\bar{F}_i, \bar{v}_i); \quad \dot{\bar{P}} = \bar{F} - \sum m_i \bar{w}_S = \bar{F} - m\bar{w}_S$$

Движение в центральном поле

Законы сохранения

В центральном поле

$$m\ddot{\vec{r}} = \vec{F}, \quad \vec{F} = F(r)\frac{\vec{r}}{r}$$

Закон сохранения энергии:

$$\Pi = - \int F(r)dr, \quad \frac{\partial \Pi}{\partial t} = 0 \Rightarrow T + \Pi = h = const$$

Закон сохранения кинетического момента:

$$\vec{M}_O = \left[\vec{r}, F(r)\frac{\vec{r}}{r} \right] = 0 \Rightarrow \dot{\vec{k}}_O = 0 \Rightarrow \vec{k}_O = [\vec{r}, m\vec{v}] = \vec{k} = const$$

Следствие. Траектория точки в центральном поле всегда является плоской кривой.

Доказательство.

$$[\vec{r}, m\vec{v}] = \vec{k} \perp \alpha \Rightarrow \vec{r} \in \alpha \quad \forall t, \alpha = const$$

■

Следствие.

$$r^2\dot{\varphi} = c = const$$

Доказательство.

$$|\vec{k}| = |[\vec{r}, m\vec{v}]| = |[r\vec{e}_r, m(\dot{r}\vec{e}_r + r\dot{\varphi}\vec{e}_\varphi)]| = mr^2|\dot{\varphi}||\vec{e}_z| = const \Rightarrow r^2\dot{\varphi} = const$$

■

Геометрический смысл

$$S = \iint dS = \int_{\varphi_0}^{\varphi} d\varphi \int_0^{r(\varphi)} r dr = \int_{\varphi_0}^{\varphi} \frac{r^2(\varphi)}{2} d\varphi$$

$$\dot{S} = \frac{dS}{d\varphi}, \quad \dot{\varphi} = \frac{r^2}{2} \dot{\varphi} = \frac{c}{2} = const$$

$$\sigma = \dot{S} = \frac{c}{2} \text{ — секториальная скорость}$$

Формулы Бине

Теорема 20 (Формулы Бине). При движении точки в центральном поле справедливы следующие равенства:

$$v^2 = c^2 \left(\left[\frac{d}{d\varphi} \left(\frac{1}{r} \right) \right]^2 + \frac{1}{r^2} \right)$$

$$F = -\frac{mc^2}{r^2} \left(\frac{d^2}{d\varphi^2} \left(\frac{1}{r} \right) + \frac{1}{r} \right)$$

Доказательство.

$$v^2 = \dot{r}^2 + r^2\dot{\varphi}^2$$

$$\vec{w} = (\ddot{r} - r\dot{\varphi}^2)\vec{e}_r + (r\ddot{\varphi} + 2\dot{r}\dot{\varphi})\vec{e}_\varphi$$

$$m\vec{w} = F\vec{e}_r \quad \begin{cases} m(\ddot{r} - r\dot{\varphi}^2) = F \\ r\ddot{\varphi} + 2\dot{r}\dot{\varphi} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt}(r^2\dot{\varphi}) = 0 \end{cases}$$

$$\begin{aligned}
\dot{r} &= \frac{dr}{d\varphi} \quad \dot{\varphi} = \frac{dr}{d\varphi} \frac{c}{r^2} = -c \frac{d}{d\varphi} \left(\frac{1}{r} \right) \\
\ddot{r} &= \frac{d\dot{r}}{d\varphi} \dot{\varphi} = -\frac{c^2}{r^2} \frac{d^2}{d\varphi^2} \left(\frac{1}{r} \right) \\
v^2 &= c^2 \left[\frac{d}{d\varphi} \left(\frac{1}{r} \right) \right]^2 + r^2 \frac{c^2}{r^4} = c^2 \left(\left[\frac{d}{d\varphi} \left(\frac{1}{r} \right) \right]^2 + \frac{1}{r^2} \right) \\
F &= -\frac{mc^2}{r^2} \left(\frac{d^2}{d\varphi^2} \left(\frac{1}{r} \right) + \frac{1}{r} \right)
\end{aligned}$$

■

Определим траекторию.

$$\begin{aligned}
T + \Pi &= h, \quad T = \frac{m}{2} v^2 \\
\frac{mc^2}{2} \left[\frac{d}{d\varphi} \left(\frac{1}{r} \right) \right]^2 + \underbrace{\frac{mc^2}{2r^2} + \Pi(r)}_{\Pi_c(r)} &= h \\
\pm \sqrt{\frac{mc^2}{2}} \frac{d}{d\varphi} \left(\frac{1}{r} \right) &= \sqrt{h - \Pi_c(r)} \\
\text{Замена: } \frac{1}{r} = u \quad \pm \sqrt{\frac{mc^2}{2}} \int_{1/r_0}^{1/r} \frac{du}{\sqrt{h - \Pi_c(u)}} &= \varphi - \varphi_0 \Rightarrow r(\varphi) \\
\dot{\varphi} = \frac{c}{r^2(\varphi)} \Rightarrow \int_{\varphi_0}^{\varphi} r^2(\varphi) d\varphi &= \int_{t_0}^t c dt = c(t - t_0)
\end{aligned}$$

Движение точки в центральном гравитационном поле

$$F = -\gamma \frac{mM}{r^2}, \quad \Pi(r) = -\gamma \frac{mM}{r}$$

$$\begin{aligned}
\varphi &= \pm \sqrt{\frac{mc^2}{2}} \int \frac{du}{\sqrt{h - m \frac{c^2}{2u^2} + \gamma mM u}} = \pm \int \frac{du}{\sqrt{\frac{2h}{mc^2} - u^2 + \frac{2\gamma M}{c^2} u}} = \\
&= \pm \int \frac{du}{\sqrt{\frac{2h}{mc^2} + \frac{\gamma^2 M^2}{c^4} - \left(u - \frac{\gamma M}{c^2} \right)^2}} = \pm \arccos \frac{\frac{1}{r} - \frac{\gamma M}{c^2}}{\sqrt{\frac{2h}{mc^2} + \frac{\gamma^2 M^2}{c^4}}} + \varphi_0 \\
\frac{1}{r} &= \frac{\gamma M}{c^2} + \sqrt{\frac{2h}{mc^2} + \frac{\gamma^2 M^2}{c^4}} \cos(\varphi - \varphi_0) \\
\frac{c^2}{\gamma m} &= p, \quad \sqrt{\frac{2h}{mc^2} p^2 + 1} = e \Rightarrow r = \frac{p}{1 + e \cos(\varphi - \varphi_0)}
\end{aligned}$$

То есть φ_0 зависит от c и h .

Замечание. $\varphi_0 = 0$ ($\varphi' = \varphi - \varphi_0$)

Утверждение 17. Траектория точки в центральном гравитационном поле является коническим сечением.

- $e = 0$: ($h^* := h = -\frac{mc^2}{2p^2} = -\frac{m\gamma^2 M^2}{2c^2}$) — окружность.
- $0 < e < 1$: ($h^* < h < 0$) — эллипс.

- $e = 1$: ($h = 0$) — парабола.
- $e > 1$: ($h > 0$) — гипербола.

Пример (Первая космическая скорость).

$$v_1 = ?$$

$$\frac{mv_1^2}{2} - \gamma \frac{mM}{R} = -\frac{m\gamma^2 M^2}{2c^2} = -\frac{m\gamma^2 M^2}{2R^2 v_1^2}$$

$$c = R^2 \dot{\varphi} = Rv_1 \text{ (окружность)}$$

$$v_1^2 - \frac{2\gamma M}{R} + \frac{\gamma^2 M^2}{R^2 v_1^2} = 0$$

$$\left(v_1 - \frac{\gamma M}{Rv_1}\right)^2 = 0 \Rightarrow v_1 = \sqrt{\frac{\gamma M}{R}}$$

Пример (Вторая космическая скорость).

$$\frac{mv_2^2}{2} - \frac{\gamma mM}{R} = 0 \Rightarrow v_2^2 = \frac{2\gamma M}{R}$$

Теорема 21 (Законы Кеплера).

1. Планеты движутся по эллипсам, в одном из фокусов которых находится солнце.
2. Радиус-вектор планеты заметает равные площади за равные промежутки времени.
3. $\frac{T^2}{a^3} = \text{const}$ (где a — большая полуось эллипса) для планет из одной системы.

Доказательство.

$$\dot{s} = \frac{c}{2}$$

$$T = \frac{2\pi ab}{c}$$

$$a = ?$$

$$r = \frac{p}{1 + e \cos \varphi}, \quad b^2 = (1 - e^2)a^2$$

$$a = \frac{1}{2} \left(\frac{p}{1 + e} + \frac{p}{1 - e} \right) = \frac{p}{1 - e^2} = \frac{pa^2}{b^2} \Rightarrow b^2 = pa$$

$$\text{Тогда } T^2 = \frac{4\pi^2 a^2 b^2}{c^2} = \frac{4\pi^2 a^2 pa}{c^2} = \frac{4\pi^2 a^3 c^2}{c^2 \gamma M} = \frac{4\pi^2 a^3}{\gamma M} \Rightarrow$$

$$\frac{T^2}{a^3} = \frac{4\pi^2}{\gamma M} = \text{const}$$

■

Задача двух тел

$$\bar{F}_{12} = -\frac{\gamma m_1 m_2}{|\bar{r}_1 - \bar{r}_2|^3} (\bar{r}_1 - \bar{r}_2)$$

$$\bar{F}_{21} = -\frac{\gamma m_1 m_2}{|\bar{r}_1 - \bar{r}_2|^3} (\bar{r}_2 - \bar{r}_1)$$

$$\text{Теорема о движении центра масс: } (m_1 + m_2) \ddot{\bar{r}}_S = 0 \Rightarrow$$

\Rightarrow Система Кенига — инерциальная система отсчета ($\bar{F}^{(e)} = 0$)

$$\bar{\rho}_1 = \bar{r}_1 - \bar{r}_S = \bar{r}_1 - \frac{m_1 \bar{r}_1 + m_2 \bar{r}_2}{m_1 + m_2} = \frac{m_2}{m} (\bar{r}_1 - \bar{r}_2)$$

$$\bar{\rho}_2 = \frac{m_1}{m} (\bar{r}_2 - \bar{r}_1)$$

Тогда второй закон Ньютона в системе Кенига имеет вид:

$$m_1 \ddot{\bar{\rho}}_1 = -\frac{\gamma m_1 m_2}{m^3 \rho_1^3 / m_2^3} \frac{m \bar{\rho}_1}{m_2} = -\frac{\gamma m_1 m_2^3}{m^2 \rho_1^3} \bar{\rho}_1 = -\gamma_1 \frac{m_1 m}{\rho_1^3} \bar{\rho}_1, \text{ где } \gamma_1 = \frac{\gamma m_2^3}{m^3}$$

$$m_2 \ddot{\bar{\rho}}_2 = -\gamma_2 \frac{m_2 m}{\rho_2^3} \bar{\rho}_2, \text{ где } \gamma_2 = \frac{\gamma m_1^3}{m^3}$$

Уточнение законов Кеплера

1. Планеты движутся по эллипсам, в одном из фокусов которого находится центр масс системы.
2. Сохраняется.
3. $\frac{T^2}{a^3} = \frac{4\pi}{\gamma_{1,2} m}$ — зависит от m_1 (m_2). Т.е. $\frac{T_1^2}{a_1^3} \neq \frac{T_2^2}{a_2^3}$ при $m_1 \neq m_2$, но если $m_1 \gg m_2$, тогда $\frac{m_2}{m_1 + m_2} \ll 1 \Rightarrow |\bar{\rho}_1| \ll 1$, значит $\gamma_1 \ll \gamma$, $\gamma_2 \approx \gamma$

Динамика твердого тела

Определение. Моментом инерции твердого тела относительно оси называется сумма произведений масс точек тела на квадрат расстояния до этой оси:

$$J_l = \sum m_i d_i^2, \quad d_i = \text{dist}(\bar{r}_i, l); \quad \left(J_l = \int_W d^2 dm \right) \quad (13)$$

$$J_l \sum m_i ([\bar{r}_i, \bar{l}])^2 = \sum m_i (\bar{r}_i - (\bar{r}_i, \bar{l}) \bar{l})^2 \quad (14)$$

Теорема 22 (Гюйгенса-Штейнера).

$$J_l = J_{l'} + m d^2, \quad d = \text{dist}(l, l')$$

Доказательство.

$$\begin{aligned} J_l &= \sum m_i ([\bar{r}_S + \bar{\rho}_i, \bar{l}])^2 = \sum m_i ([\bar{r}_S, \bar{l}])^2 + \sum m_i [\bar{\rho}_i, \bar{l}]^2 + 2 \sum m_i ((\bar{r}_S, \bar{l}) \cdot (\bar{\rho}_i, \bar{l})) = \\ &= m \cdot d^2 + J_{l'} + 2(\bar{r}_S, \bar{\rho}) \cdot \left(\sum m_i \bar{\rho}_i, \bar{l} \right) = J_{l'} + d^2 m \end{aligned}$$

■

$$\bar{r}_i = x_i \bar{e}_x + y_i \bar{e}_y + z_i \bar{e}_z$$

Определение.

$$\begin{aligned} J_x &= \sum m_i (y_i^2 + z_i^2) \\ J_y &= \sum m_i (z_i^2 + x_i^2) \\ J_z &= \sum m_i (x_i^2 + y_i^2) \end{aligned} \quad \text{— осевые моменты инерции}$$

Свойство 1

$$J_x + J_y \geq J_z$$

Доказательство.

$$J_x + J_y = \sum m_i(x_i^2 + y_i^2) + 2 \sum m_i z_i \geq J_z$$

■

Замечание. Равенство достигается в случае плоского тела

$$J_x + J_y = J_z \Leftrightarrow z_i = 0 \quad \forall m$$

Определение.

$$\begin{aligned} J_{xy} &= \sum m_i x_i y_i \\ J_{yz} &= \sum m_i y_i z_i \\ J_{xz} &= \sum m_i x_i z_i \end{aligned} \quad \text{— центробежные моменты инерции.}$$

Определение.

$$\begin{pmatrix} J_x & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{xy} & J_y & -J_{yz} \\ -J_{xz} & -J_{yz} & J_z \end{pmatrix} \quad \text{— тензор инерции тела в точке } O$$

$$\begin{aligned} \bar{l} &= \alpha \bar{e}_x + \beta \bar{e}_y + \gamma \bar{e}_z, \quad \alpha^2 + \beta^2 + \gamma^2 = 1 \\ J_l &= \sum m_i ((x_i^2 + y_i^2 + z_i^2)(\alpha^2 + \beta^2 + \gamma^2) - (x_i \alpha + y_i \beta + z_i \gamma)^2) = \\ &= \sum m_i (y_i^2 + z_i^2) \alpha^2 + \sum m_i (x_i^2 + z_i^2) \beta^2 + \sum m_i (x_i^2 + y_i^2) \gamma^2 - \\ &- 2 \left(\sum m_i x_i y_i \right) \alpha \beta - 2 \left(\sum m_i y_i z_i \right) \beta \gamma - 2 \left(\sum m_i x_i z_i \right) \alpha \gamma = \\ &= J_x \alpha^2 + J_y \beta^2 - 2J_{xy} \alpha \beta - 2J_{yz} \beta \gamma - 2J_{xz} \alpha \gamma = (J_O \bar{l}, \bar{l}) \end{aligned}$$

$$Ox'y'z'$$

$$\bar{l}' = \alpha' \bar{e}_{x'} + \beta' \bar{e}_{y'} + \gamma' \bar{e}_{z'}, \quad J'_0$$

$$\bar{l}' = A \bar{l}, \quad A^T = A^{-1}$$

$$J_l = (J'_0 \bar{l}', \bar{l}') = (J'_0 \cdot A \bar{l}, A \bar{l}) = (A^T J'_0 A \bar{l}, \bar{l}) = (J_O \bar{l}, \bar{l}) \Leftrightarrow$$

$$\Leftrightarrow J_O = A^T J'_0 A$$

Определение.

$$\Sigma \{ \bar{r}, (J_O \bar{r}, \bar{r}) = 1 \} \quad \text{— эллипсоид инерции тела в точке } O$$

Замечание.

$$(J_O \bar{r}, \bar{r}) = 1 \Leftrightarrow J_x x^2 + J_y y^2 + J_z z^2 - 2J_{xy} xy - 2J_{yz} yz - 2J_{xz} xz = 1$$

Замечание.

$$(J_O \bar{r}, \bar{r}) = 1 \Leftrightarrow \underbrace{\left(J_O \frac{\bar{r}}{|\bar{r}|}, \frac{\bar{r}}{|\bar{r}|} \right)}_{J_{\bar{r}}}, \quad |r|^2 = 1 \Leftrightarrow |\bar{r}| = \sqrt{\frac{1}{J_{\bar{r}}}}$$

$$\exists O\xi\eta\zeta, \quad A\xi^2 + B\eta^2 + C\zeta^2 = 1 \equiv \Sigma$$

Определение. A, B, C — главные моменты инерции тела в точке O

Определение. $O\xi, O\eta, O\zeta$ — главные оси инерции в точке O

Определение. S — центр масс, тогда $S\xi, S\eta, S\zeta$ — главные центральные моменты

$$\det(J_O - \lambda E) = 0, \quad \lambda - A, B, C \rightarrow \bar{a}, \bar{b}, \bar{c} = \bar{e}_\xi \bar{e}_\eta \bar{e}_\zeta$$

$A = B$ (λ — корень 2ой кратности, тогда $O\zeta$ — ось динамической симметрии)

Замечание. Если однородное твердое тело имеет ось геометрической симметрии, то она является главной в любой своей точке.

Oz — ось симметрии, $m_i = m'_i$.

$$J_{xz} = \sum_{i=1}^N m_i x_i z_i = \sum_{i=0}^{N/2} (m_i x_i z_i - m x_i z_i) = 0$$

$$J_{yz} = 0$$

Oz — главная

Замечание. Если однородное твердое тело имеет плоскость симметрии, то ось, перпендикулярная этой плоскости, является главной в точке пересечения с плоскостью.

Твердое тело с неподвижной точкой ($\bar{v}_O = 0$)

Теорема 23.

$$T = \frac{1}{2}(J\bar{\omega}, \bar{\omega}), \quad \bar{K}_O = J_O \bar{\omega}$$

Доказательство.

$l : l \parallel \bar{\omega}, \quad O \in l$ (O — мгновенная ось вращения)

$$T = \frac{1}{2} \sum m_i v_i^2 = \frac{1}{2} \sum m_i ([\bar{\omega}, \bar{r}_i])^2 = \frac{1}{2} \sum m_i ([\bar{l}, \bar{r}_i])^2 \cdot \omega^2 =$$

$$\frac{1}{2} J_l \omega^2 = \frac{1}{2} (J_O, \bar{l}, \bar{l}) \omega^2 = \frac{1}{2} (J_O \bar{\omega}, \bar{\omega})$$

$$\bar{K}_O = \sum m_i [\bar{r}_i, [\bar{\omega}, \bar{r}_i]] = \sum m_i (\bar{r}_i^2 \cdot \bar{\omega} - \bar{r}_i (\bar{\omega}, \bar{r}_i))$$

$$\bar{\omega} = \omega_x \bar{e}_x + \omega_y \bar{e}_y + \omega_z \bar{e}_z$$

$$(\bar{K}_O, \bar{e}_x) = \sum m_i [(x_i^2 + y_i^2 + z_i^2) \omega_x - (\omega_x x_i + \omega_y y_i + \omega_z z_i)] x_i =$$

$$= J_x \omega_x - J_{xy} \omega_y - J_{xz} \omega_z$$

$$(\bar{K}_O, \bar{e}_y) = J_{xy} \omega_x - J_y \omega_y - J_{yz} \omega_z$$

$$(\bar{K}_O, \bar{e}_z) = J_{xz} \omega_x - J_{yz} \omega_y - J_z \omega_z$$

■

Следствие. Пусть $O\xi, O\eta, O\zeta$ — главные оси инерции:

$$J_O = \text{diag}(A, B, C), \quad \bar{\omega} = p \bar{e}_\xi + q \bar{e}_\eta + r \bar{e}_\zeta$$

$$T = \frac{1}{2} (Ap^2 + Bq^2 + Cr^2), \quad \bar{K}_O = Ap \bar{e}_\xi + Bq \bar{e}_\eta + Cr \bar{e}_\zeta$$

Произвольное движение тела

Теорема 24.

$$T = \frac{1}{2} m \bar{v}_S^2 + \frac{1}{2} (J_S \bar{\omega}, \bar{\omega})$$

$$\bar{K}_O = [\bar{r}_S, m \bar{v}_S] + J_S \bar{\omega}$$

Доказательство.

$$T = \frac{1}{2} m \bar{v}_S^2 + T^{\text{кен}} = \frac{1}{2} m \bar{v}_S^2 + \frac{1}{2} (J_S \bar{\omega}, \bar{\omega})$$

■

Следствие. S_ξ, S_η, S_ζ — главные центральные оси

$$T = \frac{1}{2} m v_S^2 + \frac{1}{2} (A p^2 + B q^2 + C r^2)$$

$$\bar{K}_O = [\bar{r}_S, m \bar{v}_S] + A p \bar{e}_\xi + B q \bar{e}_\eta + C r \bar{e}_\zeta$$

Следствие. $\bar{\omega} \parallel \bar{e}_z, \bar{e}_z = \text{const}$:

$$T = \frac{1}{2} m v_S^2 + \frac{1}{2} \underbrace{(J_S \bar{e}_z, \bar{e}_z)}_{J_z} \omega^2 = \frac{1}{2} m v_S^2 = \frac{1}{2} J_z \omega^2$$

$$\bar{K}_O = [\bar{r}_S, m \bar{v}_S] + \underbrace{J_S \bar{\omega}}_{J_z \bar{\omega} \Leftrightarrow J_{xy} = J_{yz} = 0} \parallel \bar{e}_z$$

Динамика твердого тела с неподвижной точкой

$$\frac{d\bar{K}_O}{dt} = \bar{M}_O$$

$O\xi, O\eta, O\zeta$ — главные оси

$$\bar{K}_O = A p \bar{e}_\xi + B q \bar{e}_\eta + C r \bar{e}_\zeta$$

$$\frac{d\bar{K}_O}{dt} = \dot{\bar{K}}_O + [\bar{\omega}, \bar{K}_O]$$

$$\Rightarrow A \dot{p} \bar{e}_\xi = B \dot{q} \bar{e}_\eta + C \dot{r} \bar{e}_\zeta + \begin{vmatrix} \bar{e}_\xi & \bar{e}_\eta & \bar{e}_\zeta \\ p & q & r \\ A p & B q & C r \end{vmatrix} = M_\xi \bar{e}_\xi + M_\eta \bar{e}_\eta + M_\zeta \bar{e}_\zeta$$

$$\begin{cases} A \dot{p} + (C - B) q r = M_\xi \\ B \dot{q} + (A - C) r p = M_\eta \\ C \dot{r} + (B - A) q p = M_\zeta \end{cases}$$

Случай Эйлера

Определение. Случаем Эйлера называется задача о движении твердого тела с неподвижной точкой при отсутствии внешних сил (момента внешних сил) (по инерции).

$$\bar{M}_0 = 0$$

$$\begin{cases} A \dot{p} + (C - B) q r = 0 \\ B \dot{q} + (A - C) r p = 0 \\ C \dot{r} + (B - A) q p = 0 \end{cases} \quad (15)$$

$$T = \frac{1}{2} (A p^2 + B q^2 + C r^2) = h = \text{const}$$

$$\bar{k}_O = A p \bar{e}_\xi + B q \bar{e}_\eta + C r \bar{e}_\zeta = \bar{k} = \text{const}$$

Теорема 25. *Динамические уравнения Эйлера в случае Эйлера интегрируются в квадратурах.*

Доказательство.

$$\begin{aligned} & \begin{cases} (Ap^2 + Bq^2 + Cr^2) = 2h \\ A^2p^2 + B^2q^2 + C^2r^2 = k^2 \end{cases} \\ 1) A = B = C \quad (15) & \Rightarrow \begin{cases} p = p_0 = \text{const} \\ q = q_0 = \text{const} \\ r = r_0 = \text{const} \end{cases} \\ A \neq B & \begin{cases} B(A - B)q^2 + C(A - C)r^2 = 2hA - k^2 \\ A(B - A)q^2 + C(B - C)r^2 = 2hB - k^2 \end{cases} \\ & \begin{cases} q = \pm f_1(r) \\ p = \pm f_2(r) \end{cases} \\ (15) & \Rightarrow C\dot{r} \pm (B - A)f_1(r)f_2(r) = 0 \\ \frac{dr}{dt} &= \pm \frac{(B - A)f_1(r)f_2(r)}{C} \\ \pm \int_0^r \frac{d\rho}{f_1(\rho)f_2(\rho)} &= \frac{B - A}{C}(t - t_0) \Rightarrow r = r(t) \Rightarrow \\ & \begin{cases} q = \pm f_1(r(t)) = q(t) \\ p = \pm f_2(r(t)) = p(t) \end{cases} \end{aligned}$$

■

Геометрическая интерпретация Мак-Гуллока

$$\begin{aligned} & Ap^2 + Bq^2 + Cr^2 = 2h \\ & A^2p^2 + B^2q^2 + C^2r^2 = k^2 \\ & k_\xi = Ap, \quad k_\eta = Bq, \quad k_\zeta = Cr \\ & S = \eta\bar{k} : k_\xi^2 + k_\eta^2 + k_\zeta^2 = k^2 \\ & \Phi = \left\{ \bar{k} : \frac{k_\xi^2}{A} + \frac{k_\eta^2}{B} + \frac{k_\zeta^2}{C} = 2h \right\} - \text{эллипсоид Мак-Гуллока} \end{aligned}$$

При движении волчка Эйлера¹ эллипсоид Мак-Гуллока обкатывает неподвижный конец вектора кинетического момента по линии пересечения со сферой соответствующего радиуса. При этом проекция угловой скорости эллипсоида на ось кинетического момента постоянна.

$$(\bar{k}, \bar{\omega}) = (J_0\bar{\omega}, \bar{\omega}) = 2T = \text{const.}$$

$$\begin{aligned} & A \geq B \geq C \Rightarrow \\ & \Rightarrow A^2p^2 + ABq^2 + ACr^2 \geq \\ & \geq A^2p^2 + B^2q^2 + C^2r^2 \geq \\ & \geq ACp^2 + BCq^2 + C^2r^2 \\ & 2TA \geq k^2 \geq 2TC \\ & \sqrt{2TA} \geq K \geq \sqrt{2TC} \end{aligned}$$

¹ Твердое тело с неподвижной точкой, для которого выполняется случай Эйлера.

$$\begin{aligned}
k &= \sqrt{2TA} \\
k &= \sqrt{2TC} \\
k &= \sqrt{2TB} \\
k_\xi^2 \left(1 - \frac{B}{A}\right) + K_\eta^2 \left(1 - \frac{B}{C}\right) &= 0
\end{aligned}$$

Геометрическая интерпретация Пуансо

При движении волчка Эйлера его эллипсоид инерции катится без скольжения по неподвижной плоскости, ортогональной вектору кинетического момента.

P — точка пересечения эллипсоида инерции с мгновенной осью вращения.

$$(J_0 \bar{r}, \bar{r}) = 1 \text{ — эллипсоид инерции}$$

$$\begin{aligned}
\overline{OP} = \bar{\rho} : \begin{cases} (J_0 \bar{\rho}, \bar{\rho}) = 1 \\ \bar{\rho} = \lambda \bar{\omega} \end{cases} \\
(J_0 \bar{\omega}, \bar{\omega}) \lambda^2 = L, \quad 2T \lambda^2 = 1, \quad \lambda = \frac{1}{\sqrt{2T}} = \text{const} \\
\bar{n} = \frac{\rho \operatorname{grad} f(\bar{r})}{|\operatorname{grad} f(\bar{r})|} = \frac{J_0 \bar{r}}{|J_0 \bar{r}|} \\
\bar{n}_P = \frac{J_0 \bar{\rho}}{|J_0 \bar{\rho}|} = \frac{J_0 \bar{\omega} \lambda}{|J_0 \bar{\omega}| \lambda} = \frac{\bar{k}}{|\bar{k}|} = \text{const} \\
\pi \perp \bar{n}_P, \quad P \in \pi \\
(\overline{OP}, \bar{n}_P) = \left(\lambda \bar{\omega}, \frac{J_0 \bar{\omega}}{|J_0 \bar{\omega}|} \right) = \frac{\lambda}{k} 2T = \frac{\sqrt{2T}}{k} = \text{const}
\end{aligned}$$

Динамически симметричный волчок Эйлера

Теорема 26. Движение динамически симметричного волчка Эйлера всегда является регулярной прецессией.

Доказательство.

$$\begin{aligned}
\begin{cases} k_\xi = k \sin \Theta \sin \varphi \\ k_\eta = k \sin \Theta \cos \varphi \\ k_\zeta = k \cos \Theta \end{cases} \\
k_\xi = Ap, \quad k_\eta = Bq = Aq, \quad k_\zeta = Cr \\
\begin{cases} p = \dot{\psi} \sin \Theta \sin \varphi + \dot{\Theta} \cos \varphi \\ q = \dot{\psi} \sin \Theta \cos \varphi + \dot{\Theta} \sin \varphi \\ r = \dot{\psi} \cos \Theta + \dot{\varphi} \end{cases} \\
C \dot{r} = 0 \Rightarrow r = r_0 = \text{const} \\
k \cos \Theta = Cr_0 \Rightarrow \cos \Theta = \frac{Cr_0}{k} = \text{const} \Rightarrow \Theta = \text{const} \quad (\dot{\Theta} = 0) \\
\begin{cases} k \sin \Theta \sin \varphi = A \dot{\psi} \sin \Theta \sin \varphi \\ k \sin \Theta \cos \varphi = A \dot{\psi} \sin \Theta \cos \varphi \end{cases} \Rightarrow k = A \dot{\psi} \Rightarrow \dot{\psi} = \frac{k}{A} = \text{const} \\
\dot{\varphi} = r - \dot{\psi} \cos \Theta = r_0 - \frac{k}{A} \frac{Cr_0}{k} = r_0 \left(1 - \frac{C}{A}\right) = \text{const}
\end{aligned}$$

■

Вынужденная регулярная прецессия динамически симметричного волчка

$OXYZ$ — неподвижная система отсчета.

$O\xi\eta\zeta$ — связана с телом ($O\zeta$ - ось симметрии).

$Ox'y'z'$ — подвижная система отсчета.

$$\bar{\omega}_{\text{пер}} = \dot{\psi} \bar{e}_z$$

$$\bar{M}_O = \frac{d\bar{k}_O}{dt} = \bar{k}_O + [\bar{\omega}_{\text{пер}}, \bar{k}_O]$$

$$\bar{k}_O = A p \bar{e}_{x'} + A q \bar{e}_{y''} + C r \bar{e}_\zeta$$

$$(\bar{e}_{y''} \perp \bar{e}_\zeta, \bar{e}_{y2} \perp \bar{e}_{x'})$$

$$\bar{\omega}_{\text{абс}} = \dot{\psi} \bar{e}_z + \dot{\varphi} \bar{e}_\zeta = (\dot{\psi} + \dot{\psi} \cos \Theta) \bar{e}_\zeta + \dot{\psi} \sin \Theta \cdot \bar{e}_{y''}$$

$$\begin{cases} p = 0 \\ q = \dot{\psi} \sin \Theta = \text{const} \\ r = \dot{\psi} \cos \Theta + \dot{\varphi} = \text{const} \end{cases} \Rightarrow \dot{\bar{k}}_O = 0$$

$$\begin{aligned} \bar{M}_O &= \begin{vmatrix} \bar{e}_{x'} & \bar{e}_{y''} & \bar{e}_\zeta \\ 0 & \dot{\psi} \sin \Theta & \dot{\psi} \cos \Theta \\ 0 & A \dot{\psi} \sin \Theta & C \dot{\psi} \cos \Theta + C \dot{\varphi} \end{vmatrix} = \bar{e}_{x'} \dot{\psi} \sin \Theta \cdot (C \dot{\varphi} + C \dot{\psi} \cos \Theta - A \dot{\psi} \cos \Theta) = \\ &= \bar{e}_{x'} \dot{\psi} \dot{\varphi} \sin \Theta \cdot C \left(1 + \frac{C - A}{C} \frac{\dot{\psi}}{\dot{\varphi}} \right) \Rightarrow \end{aligned}$$

$$\bar{M}_0 = C[\bar{\omega}_1, \bar{\omega}_2] \left(1 + \frac{C - A}{C} \frac{\dot{\psi}}{\dot{\varphi}} \right) - \text{точная формула гироскопии.}$$

$$\bar{\omega}_1 = \dot{\psi} \bar{e}_z$$

$$\bar{\omega}_2 = \dot{\varphi} \bar{e} - \zeta$$

$$[\bar{\omega}_1, \bar{\omega}_2] = \dot{\psi} \dot{\varphi} \sin \Theta \bar{e}_{x'}$$

Случай Лагранжа

Случаем Лагранжа называется задача о движении динамически симметричного твердого тела с неподвижной точкой в поле силы тяжести. Считаем, что центр масс тела лежит на оси его динамической симметрии.

$$\begin{aligned} \bar{M}_O &= [\bar{r}_\zeta, m\bar{p}] = [l\bar{e}_\zeta, -m\rho\bar{e}_z] = [l\bar{e}_\zeta, -m\rho(\cos \Theta \bar{e}_\zeta + \sin \Theta \cdot \sin \varphi \bar{e}_\xi + \sin \Theta \cos \varphi \cdot \bar{e}_\eta)] = \\ &= -m\rho l \sin \Theta (\sin \varphi \bar{e}_\eta - \cos \varphi \bar{e}_\xi) \end{aligned}$$

$$\begin{cases} A\dot{p} + (C - A)qr = m\rho l \sin \Theta \cos \varphi \\ A\dot{q} + (A_C)pr = -m\rho l \sin \Theta \sin \varphi \\ C\dot{r} + 0 = 0 \\ p = \dot{\psi} \sin \Theta \sin \varphi + \dot{\Theta} \cos \varphi \\ q = \dot{\psi} \sin \Theta \cos \varphi - \dot{\Theta} \sin \varphi \\ r = \dot{\psi} \cos \Theta + \dot{\varphi} \end{cases}$$