# Билеты к экзамену по «Аналитической Механике», $\Phi O \Pi \Phi$

Авторы: Хоружий Кирилл

Примак Евгений

От: 18 января 2021 г.

# Содержание

1	Кинематика точки
2	Описание движения твёрдого тела
3	Приложения к твердому телу
4	Сложное движение точки
5	Вращение твёрдого тела
6	Общий случай движения твёрдого тела
7	Связи и всё, что с ними связанно
22	Сплошная среда и её напряжение
23	Перемещение сплошной среды
24	Тензоры деформаций и перемещений
25	Элементы гидродинамики
31	Уравнение Лагранжа второго рода
32	Разрешимость уравнений Лагранжа
33	Изменение полной мехнической энергии голономной системы
34	Обобщенный потенциал и первые интегралы лагранжевых систем
35	Гамильтонов формализм, уравнения и интеграл Якоби
36	Принцип наименьшего действия

 $\mathsf{M}_{\mathsf{N}}\mathsf{K}$ 

# 1 Кинематика точки

Для точки P движущейся относительно некоторого неподвижного тела (свяжем с ним точку O), можно ввести следующие характеристики:

**Def 1.1** (Радиус вектор, скорость и ускорение точки P).

$$r = \overrightarrow{OP},$$
  $v = \frac{dr}{dt},$   $w = \frac{dv}{dt} = \frac{d^2r}{dt^2}.$ 

**Def 1.2.** Для задания движения точки, зная её траекторию, можно сопоставить ей дуговую координату  $\sigma(t)$  и получить выражения для скорости и ускорения, выраженные в осях естественного трёхгранника  $\tau$ , n, b. Таким образом для  $r = r(\sigma(t))$ :

$$\boldsymbol{\tau}(\sigma) = \frac{d\boldsymbol{r}}{d\sigma}, \qquad \quad \frac{d\boldsymbol{\tau}}{d\sigma} = \frac{1}{\rho}\boldsymbol{n}(\sigma),$$

где  $\rho$  – радиус кривизны. Для кривой в  $\mathbb{R}^3$  добавим ещё вектор b для правой тройки. Таким образом получим формулы Френе:

$$\frac{d \boldsymbol{\tau}}{ds} = \frac{1}{\rho} \boldsymbol{n}, \qquad \frac{d \boldsymbol{n}}{ds} = -\frac{1}{\rho} \boldsymbol{\tau} + \varkappa \boldsymbol{b}, \qquad \frac{d \boldsymbol{b}}{ds} = -\varkappa \boldsymbol{n}.$$

Таким образом сможем в компонентах трёхгранника выписать скорость и ускорение точки:

$$\mathbf{v} = \frac{d\mathbf{r}}{dt} = \frac{d\mathbf{r}}{d\sigma} \frac{d\sigma}{dt} = v_{\tau} \mathbf{\tau}$$

$$\mathbf{w} = \frac{d\mathbf{v}}{dt} = \frac{d_{\tau}}{dt} \mathbf{\tau} + v_{\tau} \frac{d\tau}{d\sigma} \frac{d\sigma}{dt} = \frac{d^{2}\sigma}{dt^{2}} \mathbf{\tau} + \frac{v_{\tau}^{2}}{\rho} \mathbf{n}.$$

Как видно, ускорение точки представилось в видео  $w = w_n + w_{\tau} - нормальной$  и тангенциальной составляющей.

**Lem 1.3** (Из матана). Для  $f_i \in C^2$ :  $U \mapsto V$ , если X – касательный вектор в точке  $p \in U$ , то X(f) можно определить как:

$$X(f)=X(x^i)rac{\partial f(p)}{\partial x^i}, \ a\ координаты этого вектора в криволинейных координатах:  $X=X^irac{\partial}{\partial x^i}.$$$

Каждую материальную точку можем определить  $r_1, \ldots, r_N$  – итого  $\mathbb{R}^{3N}$ . Но есть некоторые ограничения вида  $f_i(\mathbf{r},t)=0$ .

Вложим в фазовое пространство многообразие M, в котором локально всё хорошо. Тогда  $\dim M = n$  – число степеней свободы, а параметризация  $q_1, \ldots, q_N$  – криволинейные координаты. В каждой  $A \in M$  верно, что  $\dot{q} \in TM_A$ , то есть

$$TM = \bigcup_q T_q M \ni (q, \dot{q})$$

И так, движение точки можно задать, если её криволинейные координаты — известне функции q(t).

$$r = r(q_1, q_2, q_3) = xi + yj + zk.$$

**Def 1.4.** *Коэффициентами Ламе* такие  $H^i$ . С их помощью удобно выразить единичные базисные векторы криволинейных координат:

$$H_i = \left| \frac{\partial \mathbf{r}}{\partial q^i} \right| = \sqrt{\left( \frac{\partial x}{\partial q^i} \right)^2 + \left( \frac{\partial y}{\partial q^i} \right)^2 + \left( \frac{\partial z}{\partial q^i} \right)^2}. \qquad e^i = \frac{1}{H_i} \frac{\partial \mathbf{r}}{\partial q^i}.$$

Далее будем координатными векторами называть  $g_i(r) = \frac{\partial r}{\partial q^i}$ . Разложение произвольного вектора по локальному базису имеет вид:

$$\boldsymbol{a} = a^i \boldsymbol{g}_i = a_i \boldsymbol{g}^j.$$

Здесь  $g^j$  — векторы двойственного базиса к базису из  $g_i$ . В двойственном же (взаимном) базисе из матана мы видели:

$$X(f) = df(X) = \partial_x f,$$
 
$$dx^i (\frac{\partial}{\partial x^j}) = \frac{\partial x^i}{\partial x^j} = \delta^i_j, \qquad a = a_i dx^i.$$

Таким образом получаем скорость точки и её ковариантную компоненту:

$$oldsymbol{v} = rac{doldsymbol{r}}{dt} = rac{\partial oldsymbol{r}}{\partial a^i} rac{dq^i}{dt} = oldsymbol{g}_i \dot{q}^i, \qquad \quad v^i = oldsymbol{q}^i.$$

И для ускорения:

$$w_k = \left(\frac{d\mathbf{v}}{dt}\right)_k = \frac{(d\mathbf{v})_k}{dt} = g_{kj}\frac{dv^j}{dt} + \Gamma_{kij}v^jv^i.$$

# 2 Описание движения твёрдого тела

**Def 2.1.** Tеёрдое mелое — множество точек, расстояние между которыми не меняется:  $\forall j, j, t \colon |r_i(t) - r_j| = \text{const.}$ 

Точка O это полюс. Во-первых перенесем начало координат в O. Введём систему координат  $O_{\xi\nu\zeta}$  связанную с телом, – тело относительно неё не движется

$$r = \overrightarrow{OA}, \ \rho = \overrightarrow{OA} = \text{const B } O_{\xi\nu\zeta}, \quad \Rightarrow \quad r(t) = R(t)\rho.$$

Ортогональность матрицы R даёт возможность описать её тремя независимыми параметрами. Один из вариантов сделать это - углы Эйлера.

Пусть начальная ПДСК (x,y,z), а конечная – (X,Y,Z), при чём  $xy\cap XY=ON$  – линия узлов.

1)  $\alpha: Ox \to ON$ ,

угол прецессии;

2)  $\beta: Oz \to OZ$ ,

угол нутации;

3)  $\gamma: OX \to ON$ ,

угол собственного вращения.

Повороты системы на эти углы называются прецессия, нутация и поворот на собственный угол (вращение).

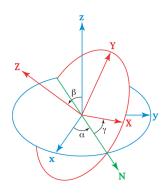


Рис. 1: Углы Эйлера

Матричная запись углов Эйлера:

$$R_Z(\alpha) = \begin{pmatrix} \cos \alpha & -\sin \alpha & 0\\ \sin a & \cos \alpha & 0\\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix},$$

$$R_X(\beta) = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0\\ 0 & \cos \beta & -\sin \beta\\ 0 & \sin \beta & \cos \beta \end{pmatrix}, \qquad R_Z(\gamma) = \begin{pmatrix} \cos(\gamma) & -\sin \psi & 0\\ \sin \gamma & \cos \gamma & 0\\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}.$$

**Thr 2.2** (Теорема Эйлера). Произвольное перемещение твердого тела, имеющего неподвижную точку, можно осуществить посредством вращения вокруг некоторой оси, проходящей через эту точку.

Thr 2.3 (Теорема Шаля). Самое общее перемещение твердого тела разлагается на поступательное перемещение, при котором произвольно выбранный полюс переходит из своего первоначального положения в конечное, и на вращение вокруг некоторой оси, проходящей через этот полюс. Это разложение можно совершить не единственным способом, выбирая за полюс различные точки тела; при этом направление и длина поступательного перемещения будут изменяться при выборе различных полюсов, а направление оси вращения и угол поворота вокруг нее не зависят от выбора полюса.

**Thr 2.4** (Теорема Моцци). Самое общее перемещение твердого тела является винтовым перемещением.

Con 2.5 (Теорема Бернулли-Шаля). Самое общее перемещение плоской фигуры в своей плоскости есть либо поступательное перемещение, либо вращение вокруг точки. Эта точка называется центром конечного вращения.

# 3 Приложения к твердому телу

Проведём два вектора  $r_A, r_O$ :

$$\mathbf{r}_A = \mathbf{r}_O + \mathbf{r} = \mathbf{r}_O + R(t)\boldsymbol{\rho} \quad \stackrel{d/dt}{\Rightarrow} \quad \mathbf{v}_A = \mathbf{v}_O + \dot{R}\boldsymbol{\rho} = \mathbf{v}_O + \dot{R}R^{-1}\mathbf{r}$$

но,

$$RR^{\mathrm{T}} = E, \dot{R}R^{\mathrm{T}} + R\dot{R}^{\mathrm{T}} = 0, \dot{R}R^{\mathrm{T}} = -R\dot{R}^{\mathrm{T}}, (\dot{R}R^{-1})^{\mathrm{T}} = -\dot{R}R^{-1}.$$

То есть  $\dot{R}R^{-1}$  кососимметрична. Тогда пусть

$$\dot{R}R^{-1} = \Omega = \begin{pmatrix} 0 & -\omega_z & w_y \\ w_z & 0 & -\omega_x \\ -\omega_y & \omega_x & 0 \end{pmatrix}$$

Таким образом мы доказали следующую теорему.

Thr 3.1 (формула Эйлера). Существует единственный вектор $^1$   $\omega$ , называемый **угловой скоростью тела**, с помощью которого скорость  $\boldsymbol{v}$  точки тела может быть представлена в виде

$$oldsymbol{v}_A = oldsymbol{v}_O + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r}$$
 — формула Эйлера.

Тогда, например, при постоянном радиус векторе верно, что

$$oldsymbol{v}_A = rac{doldsymbol{a}}{dt} = oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{a}, \quad$$
 при условии  $a = \mathrm{const.}$ 

Можно вывести ускорение точки твёрдого тела

$$egin{align*} \mathbf{w}_A &= \mathbf{w}_O + rac{doldsymbol{\omega}}{dt} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes rac{doldsymbol{r}}{dt}, \ & \mathbf{w}_A &= \mathbf{w}_O + oldsymbol{arepsilon} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{w} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{r} + oldsymbol{\omega} imes oldsymbol{\omega} imes$$

где  $\boldsymbol{\varepsilon} = d\boldsymbol{\omega}/dt$  – угловое ускорение.

# Вращение вокруг неподвижной оси

Пусть точка P задана в связанной системе координат радиус-вектором  $\rho$ :

$$r = A \rho, \quad A = \begin{pmatrix} \cos \varphi & -\sin \varphi & 0 \\ \sin \varphi & \cos \varphi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}.$$

После прямых вычислений получаем, что

$$\dot{A}A^{-1} = \begin{pmatrix} 0 & -\dot{\varphi} & 0 \\ \dot{\varphi} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}, \qquad \dot{\omega} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\varphi} \end{pmatrix}, \qquad \varepsilon = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \ddot{\varphi} \end{pmatrix}.$$

Таким образом получили, что угловая скорость  $\omega$  направлена по оси вращения по правилу буравчика. Угловое ускорение  $\varepsilon$  коллинеарно  $\omega$ .

Для вычисления  $w_P$  примем O за полюс. Тогда  $v_O=0$ , что значит  ${\bm v}={\bm \omega}\times {\bm r}$  – вектор скорости перпендикулярен оси вращения. И из формулы Ривальса:

$$w = \underbrace{\boldsymbol{\varepsilon} \times \boldsymbol{r}}_{w_{\mathrm{Bp}}} + \underbrace{\boldsymbol{\omega} \times \boldsymbol{v}}_{w_{\mathrm{oc}}},$$

где вращательное ускорение  $w_{\rm Bp} = \ddot{|\varphi|} d$ , а осестремительное  $w_{\rm oc} = \omega^2 d$ , а d — радиус окружности, по которой движется P.

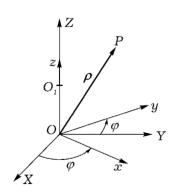


Рис. 2: Ориентация тела относительно неподвижной системы координат

#### Движение вокруг неподвижной точки

Точка O — неподвижна, тогда  $v_0 = 0$ ,  $w_0 = 0$  и формулы, полученные в разделе выше одни и те же. Однако стоит ввести пару определений:

**Def 3.2.** *Мгновенная ось вращения* — ось на которой в данный момент времени лежит  $\omega$ , которая в свою очередь — *мгновенная угловая скорость*.

Годограф  $\omega$  лежит на неподвижном аксоиде. Так как  $\varepsilon = \dot{\omega}$ , то  $\varepsilon$  направлено по касательной к годографу и вовсе не обязательно по мгновенной оси вращения. Если  $\omega = \omega e$ , для единичного e, то  $\varepsilon = \dot{\omega}e + \omega \dot{e}$ . Если мгновенная ось вращается вокруг O с  $\Omega$ , то  $\omega \dot{e} = \Omega \times \omega$ .

Вновь воспользовавшись формулой Ривальса вычислим осетремительное ускорение, для Q — точке на мгновенной оси вращения:

$$w_{\text{oc}} = \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \boldsymbol{r}) = \omega^2 \boldsymbol{e} \times (\boldsymbol{e} \times \boldsymbol{r}) = \omega^2 [\boldsymbol{e}(\boldsymbol{e} \cdot \boldsymbol{r}) - \boldsymbol{r}] = \omega^2 (\overrightarrow{OQ} - \boldsymbol{r}) = \omega^2 \boldsymbol{l}.$$

Таким образом получили, что  $w_{\rm oc}$  совпадает при вращении, как если бы ось было неподвижной.

#### Плоское движение

**Def 3.4.** Плоское движение — движение тела, при котором все его точки перемещаются в плоскостях параллельных некоторой неподвижной плоскости.

 $<sup>^{1}</sup>$ Псевдоветор же, нет?

 $\Phi_{\mathsf{N}}$ ЗТ $_{\mathsf{E}}$ Х

Плоская фигура вынужденно двигаясь в своей плоскости имеет три степени свободы:  $(x, y, \varphi)$ . Скорости и ускорения всё так же ищутся по общем формулам, но в данном случае полезно рассмотреть несколько теорем:

**Thr 3.5.** При плоском движении фигуры во мгновение t, если движение не поступательно, то  $\exists ! C$ -точка, такая что  $v_C = 0$ , а остальные точки тела движутся как при вращении вокруг C.

**Def 3.6.** Такая точка C — называется меновенным центром скоростей.

**Thr 3.7.** Для движения плоской фигуры в своей плоскости. Если в момент  $t \ \dot{\varphi} \neq 0 || \ddot{\varphi} \neq 0$ , то в  $t \ \exists !Q$ -точка фигуры, такая что  $w_Q = 0$ .

# 4 Сложное движение точки

#### Теорема о сложении скоростей

**Thr 4.1.** Абсолютная скорость точки равна сумме переносной и относительной скорости:  $v^a = v^e + v^r$ .

 $\triangle$ . Для точки P в абсолютной системе координат:

лютной системе координат: 
$$m{R} = m{R}_0 + m{r} \qquad \Rightarrow \qquad m{v}_a = m{\dot{R}} = m{\dot{R}}_0 + m{\dot{r}} = m{v}_0 + m{\omega} imes m{r} + m{A}m{\dot{
ho}}_v.$$

Переносная скорость  $v^e$  — есть скорость той точки подвижной системы координат, в которой находится P. Таким образом показали напрямую разложение.

#### Теорема Кареолиса

**Thr 4.2.** Абсолютное ускорение точки равно сумме переносного, относительного и карелысого ускорения:  $w^a = w^e + w^r + w^c$ .

△. Для абсолютного ускорения точки, продифференцируем ещё раз:

$$\boldsymbol{w}^{a} = \dot{\boldsymbol{v}}_{0} + \dot{\boldsymbol{\omega}} \times \dot{\boldsymbol{r}} + \boldsymbol{\omega} \times \dot{\boldsymbol{r}} + \dot{A}\dot{\boldsymbol{\rho}} + A\ddot{\boldsymbol{\rho}} = w_{0} + \boldsymbol{\varepsilon} \times \boldsymbol{r} + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \boldsymbol{r} + A\dot{\boldsymbol{\rho}}) + \dot{A}\dot{\boldsymbol{\rho}} + A\ddot{\boldsymbol{\rho}}.$$

 $\varepsilon$  — угловое ускорение подвижной системы координат, а  $A\ddot{\rho}=w^r$ :

$$w^{a} = \underbrace{w_{0} + \boldsymbol{\varepsilon} \times \boldsymbol{r} + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \boldsymbol{r})}_{w^{e}} + w^{r} + \boldsymbol{\omega} \times A\dot{\boldsymbol{\rho}} + \dot{A}\dot{\boldsymbol{\rho}}.$$

И последние два слогаемых дадут кареолисового ускорение:  $\dot{A}\dot{\boldsymbol{\rho}}=\dot{A}A^{-1}A\dot{\boldsymbol{\rho}}=\boldsymbol{\omega}\times A\dot{\boldsymbol{\rho}}$ , тогда получаем  $w^c=2\boldsymbol{\omega}\times v^r$ . Итого получаем искомую формулу.

# 5 Вращение твёрдого тела

# Сложение мгновенных вращений вокруг пересекающихся осей

Пусть тело мгновенно вращается с  $\omega_1$  относительно  $O_1x_1y_1z_1$ , которая сама вращается с  $\omega_2$  относительно  $O_aXYZ$  Предположим, что оси вращений пересекаются в точке A, которая тогда обладает нулевой скоростью. Тогда наше сложное движение представляется как вращения с каким-то  $\Omega$  по оси через A.

Для произвольной точки P тела:

$$v^a = \omega_1 \times \overrightarrow{AP} + \omega_2 \times \overrightarrow{AP} = (\omega_1 + \omega_2) \times \overrightarrow{AP}.$$

С другой стороны:

$$oldsymbol{v}^a = oldsymbol{\Omega} imes \overrightarrow{AP} \qquad \Rightarrow \qquad oldsymbol{\Omega} = oldsymbol{\omega}_1 + oldsymbol{\omega}_2.$$

Результат выкладок выше можно обобщить и на n таких вращений.

#### Параллельные оси и пара вращений

Если же  $\omega_1$  и  $\omega_2$  не пересекаются — параллельны, то рассмотрим точки лежащие в перпендикулярной к этом скоростям плоскости. Тогда пусть прямая, по которой пересекается эта плоскость с плоскостью, в которой лежат скорости — AB. На AB есть точка C, которая остаётся неподвижной:

$$\mathbf{v}_C = 0 = \boldsymbol{\omega}_1 \times \overrightarrow{AC} + \boldsymbol{\omega}_2 \times \overrightarrow{BC} \quad \Rightarrow \quad \omega_1 AC = \omega_2 BC, \qquad \quad \mathbf{\Omega} = \boldsymbol{\omega}_1 + \boldsymbol{\omega}_2.$$

**Def 5.1.** *Пара вращений* — совокупность двух мгновенных вращений вокруг параллельных осей с равными по модулю, но противоположными по направлению угловыми скоростями.

**Def 5.2.** Плоскость в которой лежат  $\omega_1$  и  $\omega_2$  (пара) называют *плоскостью пары*.

**Def 5.3.** Расстояние между векторами пары d называют *плечо пары*. А  $d \times \omega_2 -$  момент пары.

Тело участвующее в паре вращений движется в итоге поступательно:

$$v = \omega_1 \times \overrightarrow{AP} + \omega_2 \times \overrightarrow{BP} = \overrightarrow{AP} \times \omega_2 - \overrightarrow{BP} \omega_2 = d \times \omega.$$

### Кинематические уравнения Эйлера

Def 5.4. Кинематическими уравнениями Эйлера называют следующую систему:

$$\boldsymbol{\omega} = \begin{pmatrix} p \\ q \\ r \end{pmatrix}_{Oxyz} \qquad \qquad \qquad \begin{cases} p = \dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi \\ q = \dot{\psi} \sin \theta \cos \varphi - \dot{\theta} \sin \varphi \\ r = \dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi} \end{cases}$$

# 6 Общий случай движения твёрдого тела

#### Кинематические инварианты

**Def 6.1.** Первый кинематический инвариант —  $\omega$ , которая, как мы видели не зависит от выбора точки по формуле Эйлера (3.1). В более узком смысле первым инвариантом можно назывтаь  $I_1 = \omega^2$ .

**Def 6.2.** Из той же формуле Эйлера следует, что  $I_2 v \cdot \omega$  также инвариант для всех точек тела.

#### Кинематический винт

**Def 6.3.** Если в данный момент тело участвует в совокупности мгновенно поступательно вдоль оси и вращательного вокруг этой же, то такое движение называют мгновенно винтовое движение.

Выберем полюс O и пусть в данный момент известны его  $v_O$  и  $\omega$ . Пусть они заданы своими компонентами в система координат OXYZ, получающейся из абсолютной системы координат  $O_aXYZ$  при помощи поступательного перемещения:

$$\boldsymbol{v}_O = \begin{pmatrix} v_{OX} \\ v_{OY} \\ v_{OZ} \end{pmatrix}, \qquad \boldsymbol{\omega} = \begin{pmatrix} \omega_X \\ \omega_Y \\ \omega_Z \end{pmatrix}.$$

Если скорость точки параллельна вектору  $\boldsymbol{\omega}$ , то:  $\boldsymbol{v}_S = \boldsymbol{v}_O + \boldsymbol{\omega} \times \overrightarrow{OS} = p\boldsymbol{\omega}$ .

Полученное равенство является векторным уравнением для прямой, все точки которой имеют сонаправленные  $\omega$  скорости. В координатах оно запишется как:

$$\frac{v_{OX} + (\omega_Y Z - \omega_Z Y)}{\omega_X} = \frac{v_{OY} + (\omega_Z X - \omega_X Z)}{\omega_Y} = \frac{v_{OZ} + (\omega_X Y - \omega_Y X)}{\omega_Z} = p.$$

**Def 6.4.** Эта прямая называется мгновенной винтовой осью тела. Совокупность  $\omega$  и v любой точки называют кинематическим винтом, а число  $p = I_2/I_1$  — параметром винта.

## Главный момент и главный вектор

Имеется m мгновенно поступательных движений  $\boldsymbol{v}_1,\ldots,\boldsymbol{v}_m$  и n мгновенно вращательных движений  $^2\boldsymbol{\omega}_1,\ldots,\boldsymbol{\omega}_n$ . Уже знаем, что  $\forall j$  мы можем представить  $\boldsymbol{v}_j$  как пару  $\boldsymbol{\omega}_j',\boldsymbol{\omega}_j''$ . Получается, что  $\boldsymbol{v}_1,\ldots,\boldsymbol{v}_m,\boldsymbol{\omega}_1,\ldots,\boldsymbol{\omega}_n$  представим в виду 2m+n мгновенных вращений.

Введём два важных вектора

$$\Omega = \sum_{i=1}^n \omega_i$$
 — суммарный вектор мгновенных угловых скоростей, главный вектор;

$$m{V} = \sum_{i=1}^m m{v}_j + \sum_{i=1}^n m{r}_i imes m{\omega}_i$$
 — суммарный вектор мгновенных поступательных движений, главный момент.

Таким обрахом свели  $v_1, \ldots, v_m, \omega_1, \ldots, \omega_n$  к паре  $\Omega, V$ , соответствующей выбранному центру приведения.

 $<sup>^{2}</sup>$ Скользящий вектор – это ?

 $\Phi_{\mathsf{M}}$ ЗТ $_{\mathsf{E}}$ Х

Найдём  $V_{O'}$ :

$$oldsymbol{V}_{O'} = \sum_{j=1}^m oldsymbol{v}_j + \sum_{i=1}^n oldsymbol{r}_i' imes oldsymbol{\omega}_i = \sum_{j=1}^m oldsymbol{v}_j + \sum_{i=1}^n oldsymbol{r}_i imes oldsymbol{\omega}_i = oldsymbol{V}_0 + oldsymbol{V}_0' oldsymbol{O'O} imes oldsymbol{\Omega}_i' oldsymbol{\omega}_i = oldsymbol{V}_0 + oldsymbol{O'O} imes oldsymbol{\Omega}_i' oldsymbol{\omega}_i = oldsymbol{V}_0 + oldsymbol{O'O} imes oldsymbol{\Omega}_i' oldsymbol{\omega}_i = oldsymbol{V}_0 + oldsymbol{O'O} imes oldsymbol{\Omega}_i' ol$$

Таблица 1: Простейшие типы движений.

$(oldsymbol{V}_0,oldsymbol{\Omega})$	Ω	$V_0$	простейшее мгновенное движение
$\neq 0$	$\neq 0$	$\neq 0$	мгновенно винтовое движение
0	$\neq 0$	0	мгновенное вращение, ось $\ni O$
U	70	$\neq 0$	мгновенное вращение, ось $\not\ni O$
0	0	$\neq 0$	мгновенно поступательное движение
0	0	0	мгновенный покой

# 7 Связи и всё, что с ними связанно

Свободные и несвободные системы. Связи.

В общем случае связь запишем, как

$$f(\mathbf{r}_{\nu}, \mathbf{v}_{\nu}, t) \geqslant 0.$$

В частности, при  $f(\mathbf{r}_{\nu}, \mathbf{v}_{\nu}, t) = 0$ , связь называет двухсторонней, или удерживающей. При неравенстве, соотвественно, связь односторонняя, освобождающая. Связь вида  $f(\mathbf{r}_{\nu}, t) = 0$  называется геометрической, конечная, голономная. Связь вида  $f(\mathbf{r}_{\nu}, \mathbf{v}_{\nu}, t) = 0$  называется дифференциальной, или кинематической. Иногда кинематическая связь может быть представлена как геометрическая, такая связь называется интегрируемой.

**Def 7.1.** Если на систему материальных точек не наложены дифференциальные неинтегрируемые связи, то она называется голономной. Если же среди связей, наложенных на систему есть дифференциальные неинтегрируемые связи, то система называется неголономной.

Хотелось бы построить некоторую общую теорию для случая, когда этих связей несколько. В частности пусть есть r геометрических связей.

$$f_{\alpha}(\mathbf{r},t) = 0, \quad (\alpha = 1,\ldots,r),$$
 (0.1)

И несколько дифференциальных линейных связей

$$\sum_{\nu=1}^{N} \boldsymbol{a}_{\beta\nu}(\boldsymbol{r}_{1},\ldots,\boldsymbol{r}_{N},t) \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} + a_{\beta}(\boldsymbol{r}_{1},\ldots,\boldsymbol{r}_{N},t) = 0, \quad (\beta = 1,\ldots,s)$$

$$(0.2)$$

Стоит сказать, что число степеней свободы данной системы:

$$3N - r - s \geqslant 1$$
.

**Def 7.2.** Геометрические связи называются стационарными или склерономными, если t не входит в их уравнения (0.1). Дифференциальные связи (0.2) называются cmauuonaphumu или ckneponomhumu если функции  $a_{\beta\nu}$  не зависят явно от t, а функции  $a_{\beta} \equiv 0$ . Система называется ckneponomhoù, если она либо свободная, либо на нее наложены только стационарные связи. Система называется peonomhoù, если среди наложенных на нее связей есть хотя бы одна нестационарная.

Ограничения, налагаемые связями на положения, скорости, ускорения и перемещения точек системы.

Пусть задан некоторый момент t=t\*. Тогда возможными положениями назовём  $r_{\nu}$  такие, что для них верно (0.1), (0.2).

Какие возможны скорости?

$$\sum_{\nu=1}^{N} \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial \mathbf{r}_{\nu}} \cdot \mathbf{v}_{\nu} + \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial t} = 0, \quad (\alpha = 1, \dots, r).$$

$$(0.3)$$

Совокупность векторов  $v_{\nu} = v_{\nu}^*$ , удовлетворяющая линейным уравнениям (0.2) и (0.3) в возможном для данного момента времени положении системы, назовем возможными скоростями.

 $\mathbf{W}_{\mathbf{U}}\mathbf{K}$ 

Какие возможны ускорения?

$$(0.3), (0.2) \stackrel{d/dt}{\Rightarrow} \sum_{\nu=1}^{N} \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}} \cdot \mathbf{w}_{\nu} + \sum_{\nu,\mu=1}^{N} \frac{\partial^{2} f_{\alpha}}{\partial \boldsymbol{r}_{\nu} \partial \boldsymbol{r}_{\mu}} \boldsymbol{v}_{\mu} \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} + 2 \sum_{k=1}^{N} \frac{\partial^{2} f_{\alpha}}{\partial t \partial \boldsymbol{r}_{\nu}} \boldsymbol{v}_{\nu} + \frac{\partial^{2} f_{\alpha}}{\partial t^{2}} = 0 \qquad \qquad \alpha \in [1, r] \quad (0.4)$$

$$\sum_{\nu=1}^{N} \boldsymbol{a}_{\beta\nu} \cdot \mathbf{w}_{\nu} + \sum_{\nu,\mu=1}^{N} \frac{\partial \boldsymbol{a}_{\beta\nu}}{\partial \boldsymbol{r}_{\mu}} \boldsymbol{v}_{\mu} \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} + \sum_{\nu=1}^{N} \frac{\partial \boldsymbol{a}_{\beta\nu}}{\partial t} \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} + \sum_{\nu=1}^{N} \frac{\partial \boldsymbol{a}_{\beta}}{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}} \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} + \frac{\partial \boldsymbol{a}_{\beta}}{\partial t} = 0 \qquad \beta \in [1, s] \quad (0.5)$$

Совокупность векторов  $\mathbf{w}_{\nu} = \mathbf{w}_{\nu}^{*}$ , удовлетворяющая линейным уравнениям (0.4) и (0.5) в возможном для данного момента времени положении системы (+скорости), назовем возможными скоростями.

Рассмотрим возможные перемещения  $\Delta r_{\nu}$  системы за  $\Delta t$  из её возможного положения  $r_{\nu}^*$  в момент  $t=t^*$ . Тогда

$$\Delta \mathbf{r}_{\nu} = \mathbf{v}^* \Delta t + \frac{1}{2} \mathbf{w}_{\nu}^* (\Delta t)^2 + \dots \qquad (\nu = 1, \dots, N).$$

$$(0.6)$$

Пренебрегая нелинейными членами, получим, что  $\Delta r_{\nu} = v_{\nu}^* \Delta t$ . Тогда, домножив (0.2), (0.3) на  $\Delta t$ , получим систему уравнений, которой удовлетворяют линейные по  $\Delta t$  возможные перемещения:

$$\sum_{\nu=1}^{N} \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial \mathbf{r}_{\nu}} \cdot \Delta \mathbf{r}_{\nu} + \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial t} \Delta t = 0, \qquad (\alpha = 1, \dots, r), \qquad (0.7)$$

$$\sum_{\nu=1}^{N} \boldsymbol{a}_{\beta\nu} \cdot \Delta \boldsymbol{r}_{\nu} + a_{\beta} \Delta t = 0, \qquad (\beta = 1, \dots, s), \qquad (0.8)$$

где функции  ${m a}_{eta 
u}, a_{eta}$  и частные производные вычисляются при  $t=t^*, \ {m r}_{
u}={m r}_{
u}^*.$ 

#### Действительные и виртуальные перемещения

Пусть задано положение системы для t, r, v, w. Тогда для  $t = t^* + dt$  запишем, что

$$\mathbf{r}_{\nu}(t^* + dt) - \mathbf{r}_{\nu}(t^*) = \mathbf{v}_{\nu_0}^* dt + \frac{1}{2} \mathbf{w}^*_{\nu_0} (dt)^2 + \dots,$$
 (0.9)

где  $\mathbf{w}_{\nu_0}^*$  – ускорения точек системы при  $t=t^*$ . Величины (0.9) – действительные (истинные) перемещения точек системы за время dt. Тогда получим систему уравнений, аналогичную (0.7), (0.8):

$$\sum_{\nu=1}^{N} \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial \mathbf{r}_{\nu}} \cdot d\mathbf{r}_{\nu} + \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial t} dt = 0, \qquad (\alpha = 1, \dots, r), \qquad (0.10)$$

$$\sum_{\nu=1}^{N} \boldsymbol{a}_{\beta\nu} \cdot d\boldsymbol{r}_{\nu} + a_{\beta}dt = 0, \qquad (\beta = 1, \dots, s).$$

Помимо действительных перемещений есть виртуальные. Ими называется совокупность величин  $\delta r_{\nu}$ , удовлетворяющая линейным однородным уравнениям

$$\sum_{\nu=1}^{N} \frac{\partial f_{\alpha}}{\partial \mathbf{r}_{\nu}} \cdot \delta \mathbf{r}_{\nu} = 0, \qquad (\alpha = 1, \dots, r), \qquad (0.12)$$

$$\sum_{\nu=1}^{N} \boldsymbol{a}_{\beta\nu} \cdot \delta \boldsymbol{r}_{\nu} = 0, \qquad (\beta = 1, \dots, s), \qquad (0.13)$$

Если система склерономна, то действительное перемещение будет одним из виртуальных.

**Def 7.3.** Синхронное варьирование – переход из одного положения в другое, при фиксированном времени

$$r_{\nu}^* \rightarrow r_{\nu}^* + \delta r_{\nu}$$
.

При синхронном варьировании мы не рассматриваем процесс движения и сравниваем допускаемые связями бесконечно близкие положения (конфигурации) системы для данного фиксированного момента времени.

Рассмотрим две совокупности возможных перемещений с одним и тем же значением величины  $\Delta t$ . Согласно разложению по Тейлору,

$$\Delta_1 \mathbf{r}_{\nu} = \mathbf{v}_{\nu_1}^* \Delta t + \frac{1}{2} \mathbf{w}_{\nu_1}^* (\Delta t)^2 + \dots,$$
  
 $\Delta_2 \mathbf{r}_{\nu} = \mathbf{v}_{\nu_2}^* \Delta t + \frac{1}{2} \mathbf{w}_{\nu_2}^* (\Delta t)^2 + \dots,$ 

 $\Phi_{
m H}$ З ${
m T}_{
m E}$ Х ЖиК

и рассмотрим их разность

$$\Delta_1 m{r}_
u - \Delta_2 m{r}_
u = (m{v}_{
u_1}^* \Delta t - m{v}_{
u_2}^* \Delta t) + \left( \frac{1}{2} \mathbf{w}_{
u_1}^* (\Delta t)^2 - \frac{1}{2} \mathbf{w}_{
u_2}^* (\Delta t)^2 \right) + \dots$$

#### Идеальные связи

**Def 7.4.** Связи называют *идеальными*, если сумма работ этих связей на любых виртуальных перемещениях всегда равна нулю:  $\sum \mathbf{R}_{\nu} \delta \mathbf{r}_{\nu} = 0$ .

Абсолютно твердое тело является системой материальных точек, в которой на любые две точки наложена идеальная связь. При отсутствии других других связей, кроме между точками тела, твердое тело называют свободным.

Считая связи идеальными запишем уравнения для материальных точек системы:

$$m_{\nu} \boldsymbol{w}_{\nu} = \boldsymbol{F}_{\nu} + \boldsymbol{R}_{\nu} \quad \Rightarrow \quad \left(\sum_{\nu=1}^{N} \boldsymbol{R}_{\nu} \delta \boldsymbol{r}_{\nu} = 0\right) \quad \Rightarrow \quad \sum_{\nu=1}^{N} \left(\boldsymbol{F}_{\nu} - m_{\nu} \boldsymbol{w}_{\nu}\right) \delta \boldsymbol{r}_{\nu} = 0.$$

Последнее равенство называется общим уравнением динамики. Оно выполняется всегда для любого совместимого со связям движения, соответствующего заданным активным силам  $F\nu$ .

Если же наоборот, дано какое-то совместимое со связями движение системы, для которого выполняется общее уравнение динамики, тогда с  $\mathbf{R}_{\nu} = m_{\nu}\mathbf{w}_{\nu} - \mathbf{F}_{\nu}$  будем иметь равенства для задания уравнений несвободной системы. Мы считаем, что эти силы реакции реализуются в действительности и что рассматриваемое движение соответствует активным силам  $\mathbf{F}_{\nu}(t, r_{\nu}, v_{\nu})$ .

Таким образом общее уравнение динамики выражает необходимое и достаточное условие того, чтобы движение, совместимое со связями, соответствовало заданной системе активных сил.

Взяв выражения для виртуальных перемещений всегда можно получить силы реакции так называемым методом множителей Лагранжа:

$$\sum_{\nu=1}^{N} \left( \mathbf{R}_{\nu} - \sum_{i=1}^{d} \lambda_{i} \frac{\partial f_{i}}{\partial \mathbf{r}_{\nu}} - \sum_{j=1}^{s} \mu_{j} \alpha_{j\nu} \right) \delta \mathbf{r}_{\nu} = 0 \qquad \Rightarrow \qquad \mathbf{R}_{\nu} = \sum_{i=1}^{d} \lambda_{i} \frac{\partial f_{i}}{\partial \mathbf{r}_{\nu}} + \sum_{j=1}^{s} \mu_{j} \alpha_{j\nu}.$$

Полученные выражения для реакций идеальных сил через неопределенные множители Лагранжа  $\lambda_i$  и  $\mu_j$  можно подставить в исходное уравнение связей, получим уравнения Лагранжа первого рода:

$$m_{\nu} \boldsymbol{w}_{\nu} = \boldsymbol{F}_{\nu} + \sum_{i=1}^{d} \lambda_{i} \frac{\partial f_{i}}{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}} + \sum_{i=1}^{s} \mu_{j} \alpha_{j\nu}.$$

# 22 Сплошная среда и её напряжение

#### Тензор напряжений

В недеформированном теле молекулы находятся друг с другом в механическом и тепловом равновесии. При деформировании же взаимное расположение меняется и равновесие нарушается.

**Def 22.1.** В результате возникают *внутренние напряжения* — силы, стремящиеся вернуть тело в равновесие, которые обуславливаются молекулярными силами, обладающими незначительным радиусом действия.

Выделим в теле объём и рассмотрим суммарную действующую на него силу. C одной стороны, эта сила может быть представлена:  $\int F dV$ , для F — силы на единицу объема. C другой стороны, силы, с которыми действуют различные части объёма друг на друга не приведут к появлению никакой внешней силы. Поэтому искомая полная сила будет состоят из сил действующих на объём со стороны окружающих его частей тела. В силу пренебрежимой малости радиуса молекулярных сил, внешние силы будут представленны как суммы сил на каждый элемент поверхности объёма.

**Def 22.2.**  $\int F_i dV = \int \frac{\partial \sigma^{ik}}{\partial x^k} = \oint \sigma^{ik} df_k$ . В последнем равенстве  $\sigma^{ik}$  — тензор напряжений (симметричный). То есть  $\sigma^{ik} df_k$  есть i-ая компонента силы, действующей на элемент поверхности  $d\mathbf{f}$ .

Так, на единичную площадку, перпендикулярную оси x, действуют нормальная к ней сила  $\sigma_{xx}$  и тангенциальные  $\sigma_{yx}$  и  $\sigma_{zx}$ . Знак силы  $\sigma^{ik}df_k$ , которая является действующей на ограниченный поверхностью объём со стороны окружающих тел — положительный. Для напряжений же извне, перед интегралом нужно поставить знак минус.

 $M_{\text{M}}$ K  $\Phi_{\text{M}}$ 3 $T_{\text{E}}$ X

#### Всесторонее и не только сжатие

При таком сжатии на каждую единицу поверхности тела действует одинаковое по величине давление p, направленное везде по нормали к поверхности внутрь объёма тела. А на элемент  $df_i$  действует сила  $-pdf_i = \sigma^{ik}df_k$ . Таким образом при всестороннем сжатии тензор напряжений:  $\sigma^{ik} = -p\delta^{ik}$ .

В общем случае ещё и диагональные элементы тензора напряжений не нуль. То есть, помимо нормальной силы, действуют ещё и тангенциальные «скалывающие» напряжения, стремящиеся сдвинуть параллельные элементы поверхности друг относительно друга.

В равновесии силы внутренних напряжений должны уравновешивать друг друга, то есть:

$$F_i = 0$$
  $\Rightarrow$   $\frac{\partial \sigma^{ik}}{\partial x^k} = 0$ 

И если тело находится в поле тяжести, то в равновесии:

$$\mathbf{F} + \rho g = 0$$
  $\Rightarrow$   $\frac{\partial \sigma^{ik}}{\partial x^k} + \rho g^i - 0.$ 

#### Внешние силы

Обычно именно внешние силы вызывают деформацию, однако они будут просто входить в граничные условия к уравнениям равновесия. Внешняя сила P должна компенсироваться силой  $\sigma^{ik}df_k$ :

$$P^i df = -\sigma^{ik} df_k = 0 \quad \Rightarrow \quad df_k = n_k df \quad \Rightarrow \quad \sigma^{ik} n_k = P^i,$$

где n — единичный вектор нормали к площадке. Таким образом получили условие, которое должно выполняться на всей поверхности находящегося в равновесии тела.

# 23 Перемещение сплошной среды

Пусть каждой точке среды соответсвует  $\xi^1, \xi^2, \xi^3$ , собственно  $(\xi, t)$  – лгранжевы переменные. Закон движения среды в таком случае это

$$\boldsymbol{r}(\xi,t),\tag{0.14}$$

скорость же

$$\mathbf{v} = \frac{\partial \mathbf{r}(\xi, t)}{\partial t}, \quad \mathbf{w} = \frac{\partial \mathbf{v}(\xi, t)}{\partial t},$$

и так далее.

Альтернативно можеем задать (x,t) – эйлерово описание. Тогда

$$\boldsymbol{v}(x,t), \boldsymbol{\mathrm{w}}(x,t)$$
 — поля скоростей и ускорений.

В частности, представляя движение по шоссе, полоса 1,2,3 и участок трассы – эйлерово описание среды. Если же мы будем следить за каждой машиной, то это будет лагранжево описание.

# 24 Тензоры деформаций и перемещений

#### Подход к деформации

Под влиянием приложенных внешних сил твердые тела в той или иной степени  $\partial e \phi o p m u p y o m c \pi$ , то есть меняют свою форму и объём. Рассмотрим точку деформируемого тела  $r(x^1, x^2, x^3)$ , которая после деформации станет r'.

**Def 24.1.** u = r' - r — вектор деформации. Координаты  $y^i$  смещенной точки могут быть выражены через  $x^i$ , таким образом  $u(x^i)$  полностью определяет деформацию тела.

Рассмотрим две близкие точки, расстояние между ними до деформации  $d(l')^2 = (dx^1)^2 + (dx^2)^2 + (dx^3)^2$ , а после  $d^il^2 = (dy^1)^2 + (dy^2)^2 + (dy^3)^2$ . Записав через деформацию (здесь  $u_i = g_{ik}u^k$ ):

$$d(l')^2 = (dx^i + du_i)^2 \quad \Rightarrow \quad \left(du_i = \frac{\partial u_i}{\partial x^k} dx^k\right) \quad \Rightarrow \quad d(l')^2 = dl^2 + 2\frac{\partial u_i}{\partial x^k} dx^i dx^k + \frac{\partial u_i}{\partial x^k} \frac{\partial u_i}{\partial x^l} dx^k dx^l.$$

Поменяем во втором члене индексы i и k, а в третьем i и l:

$$d(l')^2 = dl^2 + 2u_{ik}dx^idx^k$$
, где  $u_{ik} = \frac{1}{2}\left(\frac{u_i}{\partial x^k} + \frac{u_k}{\partial x^i} + \frac{u_i}{\partial x^l}\frac{u_l}{\partial x^k}\right)$ .

Как и всякий симметричный тензор, можно привести тензор  $u_{ik}$  в каждой данной точке к главным осям. Это значит, что в каждой данной точке можно выбрать такую систему координат — главные оси тензора, — в которой из всех компонент  $u_{ik}$  отличны от нуля только диагональные компоненты  $u_{11}, u_{22}, u_{33}$ .

 $\Phi_{\mathsf{M}}$ ЗТ $_{\mathsf{E}}$ Х

При малых же деформациях, за исключением редких случаем, и вектор деформации оказывается малым, тогда можем пренебречь последним членом в полученном нами значении для тензора деформации:

Def 24.2 (Тензор деформации в малом приближении).

$$u_{ik} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u_i}{\partial x^k} + \frac{\partial u_k}{\partial x^i} \right).$$

# Изменение объёма при деформации

Относительные удлинения элементов длины вдоль направлений главных осей тензора деформации с нашей точностью:  $\sqrt{1+2u_{ii}}-1\approx u_{ii}$ .

Малый элемент объёма тогда претерпит следующее изменение:

$$dV' = dV(1 + u_{11})(1 + u_{22})(1 + u_{33})dV(1 + u_{11} + u_{22} + u_{33}) \qquad \Rightarrow \qquad u_{ii} = \frac{dV' - dV}{dV}.$$

Для несжимаемого тела, тогда  $u_{ii}$  — сумма диагональных компонент тензора в главных осях — нулевая. Такая деформация называется сдвигом.

### Тензор скорости деформации

**Def 24.3.** Тензором скорости деформации назовём просто  $\dot{u}_{ij} = \frac{du_{ij}}{dt} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v_i}{\partial x^j} + \frac{\partial v_j}{\partial x^i} \right)$ .

Тогда рассмотрим движение элемента объёма тела во времени:  $\boldsymbol{v} = \boldsymbol{v}(\boldsymbol{r} + \delta \boldsymbol{r})$ , до первого члена малости:

$$\boldsymbol{v} = \boldsymbol{v}_0 + \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial x^j} \delta x^j \quad \Rightarrow \quad (\boldsymbol{v}_0 = 0) \quad \Rightarrow \quad v_i = \frac{\partial v_i}{\partial x^j} \delta x^j = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v_i}{\partial x^j} + \frac{\partial v_j}{\partial x^i} \right) \delta x^j + \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v_i}{\partial x^j} - \frac{\partial v_j}{\partial x^i} \right) \delta x^j.$$

Получаем уравнение, где с помощью замены, и вернув начальную скорость, явно можем показать, что

**Thr 24.4** (Теорема Гельмгольца). *Тензор скоростей деформации можно разложить на сумму симметричного и кососимметричного:* 

$$\boldsymbol{v} = \boldsymbol{v}_0 + u_{ij}\delta x^j e^i + \boldsymbol{\omega} \times \delta \boldsymbol{r}.$$

#### Обобщенный закон Гука

Пусть E – модуль Юнга,  $\mu$  – коэффициент Пуассона. Тогда

$$u_{11} = \frac{\sigma_{11}}{F}, \quad u_{22} = u_{33} = -\frac{\mu}{F}\sigma_{11}.$$

Перепишем это в виду

$$u_{11} = \frac{\sigma_{11}}{E} - \frac{\mu}{E}\sigma_{22} - \frac{\mu}{E}\sigma_{33} = \frac{1+\mu}{E}\sigma_{11} - \frac{\mu}{E}\operatorname{tr}\sigma.$$

Или, в матричном виде

$$\begin{pmatrix} u_{11} & 0 & 0 \\ 0 & u_{22} & 0 \\ 0 & 0 & u_{33} \end{pmatrix} = \frac{1+\mu}{E} \begin{pmatrix} \sigma_{11} & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_{22} & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_{33} \end{pmatrix} - \frac{\mu}{E} \operatorname{tr} \sigma \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}.$$

В тензорном виде

$$u_{ik} = \frac{1+\mu}{E}\sigma_{ik} - \frac{\mu}{E}\delta_{ik}\operatorname{tr}\sigma.$$

Выразим u:

$$\operatorname{tr} u = \frac{1+\mu}{E}\operatorname{tr} \sigma - \frac{3\mu}{E}\operatorname{tr} \sigma \quad \Rightarrow \quad \operatorname{tr} \sigma = \frac{E}{1-2\mu}\operatorname{tr} u.$$

Так и получаем обобщенный закон гука:

$$\sigma_{ik} = \frac{E}{1+\mu} \left[ u_{ik} + \frac{\mu}{1-2\mu} \delta_{ik} \operatorname{tr} u \right]$$

# 25 Элементы гидродинамики

## Уравнение непрерывности

**Def 25.1** (Предмет рассмотрения). Ввиду макроскопического рассмотрения *жидкости* (газы) в гидродинамике представлется как сплошная среда, то есть малый элемент объёма жидкости содержит ещё достаточно больше

 $\mathbf{W}_{\mathbf{H}}\mathbf{K}$ 

количество молекул, относительно межмолекулярного расстояния.

Для описания движения жидкости требуется задать распределение скорости жидкости v = v(x, y, z, t) и какиелибо её две термодинамические величины, как, например, плотность и давление. Важно отметить, что все эти величины относятся не к отдельной частице, а к точке в пространстве в определенное время.

#### Thr 25.2 (Уравнение непрерывности).

 $\triangle$ . В маленьком объёме  $V_0$  количество жидкости есть  $\int_{V_0} \rho dV$ . Через элемент поверхности, ограничивающей  $V_0$ , в единицу времени протекает  $\rho \boldsymbol{v} \cdot d\boldsymbol{f}$  жидкости — положительно или отрицательное число, в зависимости от того, вытекает или втекает жидкость соответственно. Тогда приравниваем для вытекания жидкости два наших рассуждения:

$$-\frac{\partial}{\partial t} \int \rho dV = \oint \rho \boldsymbol{v} \cdot d\boldsymbol{f} \quad \Rightarrow \quad \int \left(\frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div} \rho \boldsymbol{v}\right) dV = 0 \quad \Rightarrow \quad \frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div} \rho \boldsymbol{v} = 0.$$

Последнее следует из того, что равенство должно иметь для любого объёма, таким образом получили искомое  $уравнение\ непрерывности.$ 

### Уравнение Эйлера

# Thr 25.3 (Уравнение Эйлера).

 $\triangle$ . Выделим в жидкости некоторый объём, полная сила, действующая на этот объём:  $-\oint pdf = -\int \operatorname{grad} pdV$ , где интеграл из взятого по поверхности объёма преобразуется в сам рассматриваемый объём. Таким образом получили, что на единицу объёма жидкости будет действовать сила:

$$\rho \frac{d\mathbf{v}}{dt} = -\operatorname{grad} p.$$

Однако стоящая здесь скорость определяет изменение скорости именно элемента объёма, а не точки в пространстве. Запишем это изменение скорости:

$$d\boldsymbol{v} = \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t}dt + \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial x^i}dx^i = \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t}dt + (d\boldsymbol{r}\cdot\nabla)\boldsymbol{v} \qquad \Rightarrow \qquad \frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t} + (\boldsymbol{v}\nabla)\boldsymbol{v} = -\frac{1}{\rho}\operatorname{grad} p.$$

Последнее и есть искомое уравнение Эйлера.

Если же жидкость движется во внешнем поле тяжести, то, на каждый элемент объёма будет действовать сила, которая просто добавится к изначальному уравнению:

$$rac{\partial oldsymbol{v}}{\partial t} + (oldsymbol{v}
abla)oldsymbol{v} = -rac{
abla p}{
ho} + oldsymbol{g}.$$

#### Уравнение Навье-Стокса

Чтобы нормально учесть вязкость, нужно поговорить про *поток импульса*. Импульс единицы объёма жидкости есть  $\rho v$ , скорость изменения его компоненты:

$$\frac{\partial}{\partial t}\rho v^i = \rho \frac{\partial v^i}{\partial t} + \frac{\partial \rho}{\partial t} v^i.$$

Уравнения непрерывности и Эйлера запишутся в тензорном виде:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} = -\frac{\partial (\rho v^k)}{\partial x^k}, \qquad \frac{\partial v^i}{\partial t} = -v^k \frac{\partial v^i}{\partial x^k} - \frac{1}{\rho} \delta^{ik} \frac{\partial p}{\partial x^k}.$$

Тогда получим:

$$\frac{\partial}{\partial t}\rho v^i = -\rho v^k \frac{\partial v^i}{\partial x^k} - \delta^{ik} \frac{\partial p}{\partial x^k} - v^i \frac{\partial \rho v^k}{\partial x^k} = -\delta^{ik} \frac{\partial p}{\partial x^k} - \frac{\partial}{\partial x^k} \rho v^i v^k = -\frac{\partial \Pi^{ik}}{\partial x^k}.$$

**Def 25.4.**  $\Pi^{ik}$  — тензор плотности потока импульса:  $\Pi^{ik} = p\delta^{ik} + \rho v^i v^k$ .

Таким образом уравнение Эйлера у нас записалось в виде:  $\frac{\partial}{\partial t}\rho v^i = -\frac{\partial\Pi^{ik}}{\partial x^k}$ . Поток импульса представляет собой чисто обратимый перенос импульса, связанный с просто механическим передвижением различных участков жидкости и с действующими в жидкости силами давления. Вязкость (внутреннее трение) жидкости проявляется в наличии ещё дополнительного, необратимого переноса импульса из мест с большой скоростью в места с меньшей.

Поэтому уравнение движения вязкой жидкости можно получить, прибавив к идеальному потоку импульса дополнительный член  $\sigma^{ik}{}_{visc}$ , определяющий такой вязкий перенос:  $\Pi^{ik} = p\delta^{ik} + \rho v^i v^k - \sigma^{ik}{}_{visc} = -\sigma^{ik} + \rho v^i v^k$ .

 $\Phi_{\mathsf{M}}$ З $\mathsf{T}_{\mathsf{E}}\mathsf{X}$ 

**Def 25.5.** Таким образом:  $\sigma^{ik} = -p\delta^{ik} + \sigma^{ik}{}_{visc}$  называют *тензором напряжений*, а  $\sigma^{ik}{}_{visc}$  — вязким тензором напряжений.

Чтобы написать выражение для вязкого напряжения сделаем пару оговорок. Во первых, градиенты скорости движения участков жидкости относительно друг друга не велики, тогда  $\sigma^{ik}{}_{visc}$  зависит лишь от первых производных скорости по координатам, линейно. Во вторых, не зависящие от первых производных величины должны обращаться в нуль как для скорости потока  $\boldsymbol{v}=$  const и тензор должен быть нулевым. В третьих,  $\sigma^{ik}{}_{visc}=0$  когда жидкость совершает целое равномерное вращение, поскольку никакого внутреннего трения тогда не будет. Для такого равномерного вращения с  $\boldsymbol{v}=[\boldsymbol{\omega}\boldsymbol{r}]$  линейными комбинациями производных обращающимися в нуль будут:  $\frac{\partial v^i}{\partial x^k}+\frac{\partial v^k}{\partial x^i}$ .

Это всё даёт нам мотивацию для не шибко сильных потоков несжимаемой жидкости согласится с Сэром Исааком Ньютоном, и написать тензор вязкого напряжения, как тензор скорости деформации:

$$\sigma^{ik}{}_{visc} = \eta \left( \frac{\partial v^i}{\partial x^k} + \frac{\partial v^k}{\partial x^i} \right), \qquad \Rightarrow \qquad \sigma^{ik} = -p\delta^{ik} + \eta \left( \frac{\partial v^i}{\partial x^k} + \frac{\partial v^k}{\partial x^i} \right).$$

А уравнение Эйлера тогда для несжимаемой жидкости запишется:

$$\rho\left(\frac{\partial v^i}{\partial t} + v^k \frac{\partial v^i}{\partial x^k}\right) = -\delta^{ik} \frac{\partial p}{\partial x^k} + \frac{\partial}{\partial x^k} \left[ \eta\left(\frac{\partial v^i}{\partial x^k} + \frac{\partial v^k}{\partial x^i}\right) \right].$$

а в более человеческом, привычном глазу, виде уравнение Навъе-Стокса для несжимаемой жидкости:

$$\frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t} + (\boldsymbol{v} \triangle) \boldsymbol{v} = -\frac{1}{\rho} \operatorname{grad} p + \frac{\eta}{\rho} \Delta \boldsymbol{v}.$$

**Def 25.6.** Коэффициент  $\eta$  называется — динамическим коэффициентом вязкости, а отношение  $\eta/\rho = \nu$  — кинематической вязкостью.

# 31 Уравнение Лагранжа второго рода

**Def 31.1.** Обобщенная сила  $Q_k$  – величина коэффициента  $\partial q^k$  при вариации  $\delta A$ , то есть  $\delta A = Q_k \delta q^k$ .

**Thr 31.2** (Уравнения Лагранжа второго рода). Каждая механическая система характеризуется определенной функцией  $L(q,\dot{q},t)$ . Для голономных системы с конфигурационном многообразием степени n, верно что

$$\frac{d}{dt}\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} - \frac{\partial L}{\partial q_k} = 0, \quad k = 1, \dots, n.$$

 $\Gamma$ де для потенциальных систем  $L=T-\Pi$ . В более общем случае можно записать, что

$$\left(\frac{d}{dt}\frac{\partial T}{\partial \dot{q}^k} - \frac{\partial T}{\partial q^k} - Q^k\right)\delta q^k = 0, \quad Q^k = -\frac{\partial \Pi}{\partial q^k}.$$

 $\triangle$ . Запишем второй закон Ньютона:  $(m_i \mathbf{w}_i = \mathbf{F}_i + \mathbf{R}_i) |_{\cdot d\mathbf{r}_i}$ , где  $\mathbf{R}_i$  – реакции связи. Хотим записать уравнение в общековариантном виде. То есть мы «замораживаем» время, так чтобы  $\mathbf{R} \cdot \delta \mathbf{r} = 0$ . На таких перемещениях работа реакция связи равна 0.

$$\left[\sum m_{i}\left(\mathbf{w}_{i} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_{i}}{\partial q^{k}}\right) - \left(\mathbf{F}_{i} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_{i}}{\partial q^{k}}\right) - \underbrace{\left(\mathbf{R}_{i} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_{i}}{\partial q^{k}}\right)}_{\cdot \delta q^{k} \to 0}\right] \cdot \delta q^{k} = 0;$$

$$\left[\frac{d}{dt}\frac{\partial}{\partial \dot{q}^{k}}\sum \frac{m_{i}v_{i}^{2}}{2} - \frac{\partial}{\partial q^{k}}\sum \frac{m_{i}v_{i}^{2}}{2} - \sum \mathbf{F}_{i}\frac{\partial \mathbf{r}_{i}}{\partial q^{k}}\right] \delta q^{k} = 0, \quad \Rightarrow \quad \sum_{r}\left[\frac{d}{dt}\frac{\partial T}{\partial \dot{q}^{k}} - \frac{\partial T}{\partial q^{k}} - Q_{k}\right] \delta q^{k} = 0.$$

Проблема остается в неголономных системах, где  $\delta q^k$  не являются независимыми, получается, что уравнения Лагранжа справедливы для голономных систем.

Вспоминая, что

$$\delta A = \sum_{i} \boldsymbol{F}_{i} \cdot \delta \boldsymbol{r}_{i} = \sum_{i} \left( \boldsymbol{F}_{i} \cdot \frac{\partial \boldsymbol{r}_{i}}{\partial q^{k}} \right) \delta q^{k} \stackrel{?}{=} \sum_{k} \frac{\delta A_{k}}{\delta q^{k}} \delta q^{k} = Q_{k} \delta q^{k}.$$

Тогда пусть  $\Pi(q,t)$ :  $Q_k = -\partial \Pi/\partial q^k$ . Тогда

$$\frac{d}{dt}\frac{\partial(T-\Pi)}{\partial\dot{q}^k} - \frac{\partial(T-\Pi)}{\partial q^k} = 0, \quad \Rightarrow \quad \frac{d}{dt}\frac{\partial L}{\partial\dot{q}^k} - \frac{\partial L}{\partial q^k} = 0, \quad k = 1, \dots, n.$$

То есть получили систему уравнений на 2n переменных.

 $\mathsf{M}_{\mathsf{U}}\mathsf{K}$ 

# 32 Разрешимость уравнений Лагранжа

Подставим разложение кинетической энергии в уравнения Лагранжа, оставив только слагаемые с обобщёнными ускорениями  $f_j(q,\dot{q},t)=a_{jk}\ddot{q}^j$ .

$$T = \frac{1}{2} \sum_{\nu} m_{\nu} \dot{\boldsymbol{r}}_{\nu}^{2} = \frac{1}{2} \sum_{\nu} \left( \frac{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}}{\partial q^{j}} \dot{q}^{j} + \frac{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}}{\partial t} \right)^{2} = \frac{1}{2} \left[ \underbrace{a_{jk} \dot{q}^{j} \dot{q}^{k}}_{2T_{2}} + \underbrace{a_{j} \dot{q}^{j}}_{2T_{1}} + \underbrace{a_{0}}_{2T_{0}} \right],$$

где коэффициенты, соответственно, равны

$$a_{jk}(q,t) = \sum_{\nu} m_{\nu} \frac{\partial \mathbf{r}_{\nu}}{\partial q^{j}} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_{\nu}}{\partial q^{k}}, \quad a_{j}(q,t) = \sum_{\nu} m_{\nu} \frac{\partial \mathbf{r}_{\nu}}{\partial q^{j}} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_{\nu}}{\partial t}, \quad a_{0} = \sum_{\nu} m_{\nu} \left(\frac{\partial \mathbf{r}_{\nu}}{\partial t}\right)^{2}.$$

Для склерономных систем  $\partial \mathbf{r}_{\nu}/\partial t=0$ , соотвественно  $T=a_{jk}\dot{q}^{j}\dot{q}^{k}$ , при чём  $a_{jk}\equiv a_{jk}(q)$ .

Теперь подставим значение T в уравнения Лагранжа, и получим, что  $a_{ik}\ddot{q}^k=f_i$ , где  $f_1=f_1(q,\dot{q},t)$ . Уравнений в системе n, причём  $a_{jk}$  является положительно определенной формой<sup>3</sup>, соответственно невырожденной.

Thr 32.1. Уравнения Лагранжа второго рода разрешимы относительно обобщенных ускорений

# 33 Изменение полной мехнической энергии голономной системы

Пусть есть также непотенциальные силы, часть обобщенных сил, соответстующих непотенциальным силам, обозначим  $Q_i^*$ , тогда

$$Q_1 = -\frac{\partial \Pi}{\partial q^i} + Q_i^*, \quad \Rightarrow \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}^i} - \frac{\partial T}{\partial q^i} = -\frac{\partial \Pi}{\partial q^i} + Q_i^*.$$

Найдём производную по времени от кинетической энергии

$$\frac{dT}{dt} = \frac{\partial T}{\partial \dot{q}^i} \ddot{q}^i + \frac{\partial T}{\partial q^i} \dot{q}_i + \frac{\partial T}{\partial t} = \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{q}^i} \dot{q}^i \right) - \left( \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}^i} - \frac{\partial T}{\partial q^i} \right) \dot{q}^i + \frac{\partial T}{\partial t}.$$

По теореме Эйлера об однороных функциях для  $f(x_1, ..., x_n)$  k-й степени верно что

$$\frac{\partial f}{\partial x^i}x^i = kf, \quad \Rightarrow \quad \frac{\partial T}{\partial \dot{a}^i}\dot{q}^i = 2T_2 + T_1.$$

В таком случае последнее равеноство перепишется, как

$$\frac{dT}{dt} = \frac{d}{dt}(2T_2 + T_1) + \frac{\partial \Pi}{\partial q^i}\dot{q}^i - Q_i^*\dot{q}^i + \frac{\partial T}{\partial t} = 
= \frac{d}{dt}(2T_2 + 2T_1 + 2T_0) - \frac{d}{dt}(T_1 + 2T_0) + \frac{d\Pi}{dt} - \frac{\partial \Pi}{\partial t} - Q_i^*\dot{q}^i + \frac{\partial T}{\partial t}.$$

Таким образом мы доказали следующую теорему.

**Thr 33.1.** Полная мехническая энергия голономной системы  $E = T + \Pi$  изменяется следующим образом:

$$\frac{dE}{dt} = N^* + \frac{d}{dt}(T_1 + 2T_0) + \frac{\partial \Pi}{\partial t} - \frac{\partial T}{\partial t}.$$

 $\Gamma \partial e\ N^* = Q^*{}_i \dot{q}^i$  – мощность непотенциальных сил.

**Def 33.2.** Голономная склерономная система с  $\Pi \equiv \Pi(q)$  называется консервативной, при чём dE/dt = 0.

#### Гироскопические силы

**Def 33.3.** Непотенициальные силы называют *гироскопическими*, если их мощность равна 0.

Пусть  $Q^*_i = \gamma_{ik}\dot{q}^k$ . Если  $\gamma_{ik} = -\gamma_{ki}$ , то силы  $Q^*_i$  гиросокопические, соответсвенно кососимметричность  $\gamma_{ik}$  необходима и достаточна.

Более того, имеет место равеноство 
$$\sum_{\nu} \boldsymbol{F}_{\nu} \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} = \sum_{\nu} \boldsymbol{F}_{\nu} \cdot \left( \frac{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}}{\partial q^{i}} \dot{q}^{i} + \frac{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}}{\partial t} \right) = \left( \sum_{\nu} \boldsymbol{F}_{\nu} \cdot \frac{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}}{\partial q^{i}} \right) \dot{q}^{i} + \sum_{\nu} \boldsymbol{F}_{\nu} \cdot \frac{\partial \boldsymbol{r}_{\nu}}{\partial t}, \quad \stackrel{\partial \vec{\boldsymbol{r}}_{\nu}/\partial t = 0}{=} \quad \sum_{\nu} \boldsymbol{F}_{\nu} \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} = Q_{i} \dot{q}^{i}.$$

Поэтому для склерономных систем  $N^*=0$  выражается в  $\sum_{\nu} {m F}_{
u}^* \cdot {m v}_{
u} = 0$ 

<sup>&</sup>lt;sup>3</sup>Требует отдельного доказательства

 $\Phi_{\mathsf{N}}$ ЗТ $_{\mathsf{E}}$ Х

#### Диссипативные силы

**Def 33.4.** Непотенциальные силы называются диссипативными, если их  $N^* \leqslant 0$ , но  $N^* \not\equiv 0$ . При  $\Pi = \Pi(q)$  и диссипативности сил  $dE/dt \leqslant 0$ , тогда система называется диссипативной. В случае определенно-отрицательной  $N^*(\dot{q})$  дисспация называется *полной*, а в случае знакопостоянной отрицательной  $N^*$  *частичной*.

**Def 33.5.** Диссипативной функцией Рэлея называется положительная квадратичная форма R такая, что

$$R = \frac{1}{2} b_{ik} \dot{q}^i \dot{q}^k, \qquad \quad Q^*_{\ i} = -\frac{\partial R}{\partial \dot{q}^i} = -b_{ik} \dot{q}^k.$$

Тогда для склерономной системы можность  $N^*$  непотенциальных сил равна

$$\sum_{\nu} \boldsymbol{F}_{\nu}^* \cdot \boldsymbol{v}_{\nu} = Q_i^* \dot{q}^i = -2R \leqslant 0.$$

# 34 Обобщенный потенциал и первые интегралы лагранжевых систем

Путь существует функция  $V(q,\dot{q},t)$  такая, что обобщенные силы  $Q_i$  определяются по формулам

$$Q_i = \frac{d}{dt} \frac{\partial V}{\partial \dot{q}^i} - \frac{\partial V}{\partial q^i}.$$

Тогда функция V называется обобщенным потенциалом. Действительно, при L=T-V уравнения движения запишутся в той же форме. Дифференцируя по времени выясним, что

$$Q_i = \frac{\partial^2 V}{\partial \dot{q}^i \partial \dot{q}^k} \ddot{q}^k + f_i,$$

где  $f_i \equiv f_i(q,\dot{q},t)$ . Но так как зависимость  $Q_i(\ddot{q})$  это странно, то

$$V = A_i(q, t)\dot{q}^i + V_0(q, t).$$

Тогда обобщенные силы

$$Q_i = \frac{dA_i}{dt} - \frac{\partial}{\partial q^i} \left( A_k \dot{q}^k + V_0 \right) = -\frac{\partial V_0}{\partial q^i} + \frac{\partial A_i}{\partial t} + \left( \frac{\partial A_i}{\partial q^k} - \frac{\partial A_k}{\partial q^i} \right) \dot{q}^k.$$

Если  $\partial A_i/\partial t = 0$ , то  $Q_i$  складываются из потенциальных  $\partial V_0/\partial q_i$  и гироскопических  $Q_i^* = \gamma_{ik}\dot{q}^k$ , где  $\gamma_{ik} = \partial_k A_i - \partial_i A_k$ . Если система склерономна и  $V_0 \neq V_0(t)$ , то  $T + V_0$  остается постоянной.

В случае существования обобщенного потенциала L всё так же многочлен второй степени относительно  $q, \dot{q},$  при чём  $L_2 = T_2,$  так что уравнения остаются разрешимы относительно обобщенных ускорений.

#### Натуральные системы

**Def 34.1.** Системы, в которых силы имеют обычный  $\Pi(q_i,t)$  или обобщенный  $V(q^i,\dot{q}^i,t)$  потенциал, называются натуральными. В таких системах  $L=T-\Pi$ . Более общие системы  $L(q^i,\dot{q}^i,t)$  не представимы в виде однако при выполнении условия,

$$\det\left[\frac{\partial^2 L}{\partial \dot{q}^i \partial \dot{q}^k}\right] \neq 0,$$

то есть ненулевого гессиана лагранжиана, уравнения Лагранжа остаются разрешимы относительно обобщенных ускорений.

#### Первые интегралы

Распространенным

# 35 Гамильтонов формализм, уравнения и интеграл Якоби

#### Преобразование Лежандра

**Def 35.1.** В уравнениях Лагранжа второго рода движения голономной системы в потенциальном поле сил, функция Лагранжа зависит от q,  $\dot{q}$ , t – nepemenhule Лагранжа. Если в качестве параметров взять <math>q, p, t, где  $p_i$  – ofofogenhule импульсы<sup>4</sup>, определяемые как  $p_i = \partial L/\partial \dot{q}^i$ . То получим набор q, p, t – nepemenhule Гамильтона.

В силу невырожденности  $\partial L/(\partial \dot{q}^i\partial \dot{q}^j)=J_p$ , то есть по *теореме о неявной функции* эти равенства разрешимы относительно переменных  $\dot{q}^i$ . Через преобразование Лежандра естестественно ввести функцию

$$H(q, p, t) = p_i \dot{q}^i - L(q, \dot{q}, t), \quad \dot{q} \equiv \dot{q}(q, p, t).$$

<sup>&</sup>lt;sup>4</sup>Обобщенный импульс  $p_i$  – ковектор, а не вектор!

 $\mathsf{W}_{\mathtt{N}}\mathsf{K}$ 

### Уравнения Гамильтона

Полный дифференциал функции Гамильтона можем выразиь двумя способами:

$$\begin{aligned} dH &= \frac{\partial H}{\partial q^i} \, dq^i + \frac{\partial H}{\partial p_i} \, dp_i + \frac{\partial H}{\partial t} \, dt, \\ dH &= \dot{q}^i \, dp_i - \frac{\partial L}{\partial q^i} \, dq^i - \frac{\partial L}{\partial t} \, dt. \end{aligned} \\ \Rightarrow \qquad \begin{aligned} \frac{\partial H}{\partial t} &= -\frac{\partial L}{\partial t} \\ \frac{\partial H}{\partial p_i} &= \dot{q}^i, \quad \frac{\partial H}{\partial q^i} &= -\frac{\partial L}{\partial q^i} \end{aligned} \\ \Rightarrow \qquad \begin{aligned} \left\{ \begin{aligned} \frac{dq^i}{dt} &= \frac{\partial H}{\partial p_i}, \\ \frac{dp_i}{dt} &= -\frac{\partial H}{\partial q^i}. \end{aligned} \right. \end{aligned}$$

Эти уравнения называются уравнениями Гамильтона, или каноническими уравнениями.

# Физический смысл функции Гамильтона

Пусть система натуральна, тогда  $L = L_2 + L_1 + L_0$ , и, соответсвенно,

$$H = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}^i} \dot{q}^i - L.$$

По теореме Эйлера об однородных функциях

$$\frac{\partial L_2}{\partial \dot{q}^i}\dot{q}^i = 2L_2, \qquad \quad \frac{\partial L_1}{\partial \dot{q}^i}\dot{q}^i = L_1, \quad \Rightarrow \quad \ H = L_2 - L_0.$$

пусть  $T = T_2 + T_1 + T_0$ , если силы имеют обычный потенциал  $\Pi$ , то  $L_0 = T_0 - \Pi$ ,

$$H = T_2 - T_0 + \Pi.$$

Если же силы имеют обобщенный потенциал  $V = V_1 + V_0$ , то  $L_0 = T_0 - V_0$ , и

$$H = T_2 - T_0 + V_0$$
.

В случае натуральных и склерономных систем  $T_1 = T_0 = 0$  и  $T = T_2$ , тогда  $H = T + \Pi$ . Т.е. для натуральных склерономных систем с обычным потенциалом сил функция Гамильтона H представляет собой полную механическую энергию.

#### Интеграл Якоби

Найдём полную производную H по времени,

$$\frac{dH}{dt} = \frac{\partial H}{\partial q^i} \dot{q}^i + \frac{\partial H}{\partial p_i} \dot{p}_i + \frac{\partial h}{\partial t} = \frac{\partial H}{\partial q^i} \frac{\partial H}{\partial p_i} - \frac{\partial H}{\partial p_i} \frac{\partial H}{\partial q^i} + \frac{\partial H}{\partial t} = \frac{\partial H}{\partial t}, \quad \Rightarrow \quad \frac{dH}{dt} = \frac{\partial h}{\partial t}.$$

Система называется обобщенно консервативной, если  $\partial H/\partial t = 0$ , т.е  $H(q^i, p_i) = h$ , собственно, H называют обобщенной полной энергией, а поледнее равенство – обобщенным интегралом энергии.

**Def 35.2.** Для натуральной системы с обычным потенциалом сил, если  $\partial H/\partial t = 0$ , то

$$H = T_2 - T_0 + \Pi = h = \text{const.}$$

Соотноешние, где h – произвольная постоянная, называют *интегралом* Якоби.

Есть и другая формулировка для интеграла Якоби голономной склерономной системы. Действительно, при  $\partial L/\partial t=0$ , интеграл Якоби перейдёт в

$$\frac{\partial H}{\partial t} = 0, \Rightarrow \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{q}^i} \dot{q}^i \right) = 0, \Rightarrow \frac{\partial L}{\partial \dot{q}^i} \dot{q}^i = \text{const.}$$

#### Уравнения Уиттекера

Если  $\partial H/\partial t = 0$ , то H(q,p) = h, где h = const определяемая из н.у. В 2n-мерном пространстве q, p интеграл Якобми задаёт гиперповерхность, рассмотрим движение с H = h.

Такое движение описывается системой с 2n-2 уравнений, причём она может быть записана в виде канонических уравнений. Пусть  $\partial H/\partial p_1 \neq 0$ , тогда

$$p_{1} = -K(q^{1}, \dots, q^{n}, p_{2}, \dots, p_{n}, h), \quad \Rightarrow \quad \begin{cases} \dot{q}^{i} = \frac{\partial H}{\partial p_{i}}, \\ \dot{p}_{j} = -\frac{\partial H}{\partial q^{j}} \end{cases} \quad \Rightarrow \quad \frac{dq^{j}}{dq^{1}} = \frac{\left(\frac{\partial H}{\partial p_{j}}\right)}{\left(\frac{\partial H}{\partial p_{1}}\right)}, \quad \frac{dp_{j}}{dq^{1}} = -\frac{\left(\frac{\partial H}{\partial q^{j}}\right)}{\left(\frac{\partial H}{\partial p_{1}}\right)},$$

для j = 2, 3, ..., n. Подставляя  $p_1$  получим

$$\frac{\partial H}{\partial q^{j}} - \frac{\partial H}{\partial p_{1}} \frac{\partial K}{\partial q^{j}} = 0, \qquad (j = 2, 3, ..., n);$$

$$\frac{\partial H}{\partial p_{j}} - \frac{\partial H}{\partial p_{1}} \frac{\partial K}{\partial p_{j}} = 0, \qquad (j = 2, 3, ..., n).$$

Допиливая до надлежащего вида, окончательно находим

$$\frac{dq^j}{dq^1} = \frac{\partial K}{\partial p_j}, \qquad \frac{dp_j}{dq^1} = -\frac{\partial K}{\partial q^j}, \qquad (j = 2, 3, \dots, n).$$

Эти уравнения описывают движения системы при H = h = const, и называются уравнениями Уиттекера.

### Уравнения Якоби

Уравнения Уиттекера имеют структуру уравнений Гамильтона, соответственно их можно зписать в виде уравнений типа Лагранжа, при гессиане K по p неравным 0. Пусть P – преобразование Лежандра функции K по  $p_i$  ( $j=2,\ 3,\ \ldots,\ n$ ). Тогда

$$P = P(q^2, \dots, q^n, \tilde{q}^2, \dots, \tilde{q}^n, q^1, h) = \sum_{j=2}^n \tilde{q}^j p_j - K,$$

где  $\tilde{q}^j = dq^j/dq^1$ . Величины  $p_j$  выражаются через  $\tilde{q}^2, \ \dots, \ \tilde{q}_n$  из уравнений

$$\tilde{q}^j = \frac{\partial K}{\partial p_i}, \quad (j = 2, 3, \dots, n),$$

т.е. из первых n-1 уравнений Уиттекера. При помощи функции P эти уравнения могут быть записаны в эквивалентной форме:

$$\frac{d}{dq^1}\frac{\partial P}{\partial q_i'} - \frac{\partial P}{\partial q^j} = 0 \qquad (j = 2, 3, \dots, n).$$

Это уравнения типа Лагранжа, называются уравнениями Якоби.

Преобразовывая выражение для P найдём, что

$$P = \sum_{j=2}^{n} q_j \tilde{q}^j + p_1 = \sum_{i=1}^{n} p_1 \tilde{q}_i = \frac{1}{\dot{q}^1} \sum_{i=1}^{n} p_i \dot{q}^i = \frac{1}{\dot{q}^1} (L + H).$$

Тогда в случае консервативной системы  $L=T-\Pi,\,H=T+\Pi,\,{\rm m}^5$ 

$$P = \frac{2T}{\dot{q}^1}, \quad \Rightarrow \quad P = 2\sqrt{(h - \Pi)G}.$$

# ДОПИСАТЬ!

# 36 Принцип наименьшего действия

Def 36.1. Действием по Гамильтону называют функционал вида

$$S = \int_{t_0}^{t_1} L(\gamma(t), \dot{\gamma}(t), t) dt.$$

Переходя к однопараметрическому семейству кривых  $\gamma(\alpha,t)$  получим вариацию действия

$$S = \int_{t_0}^{t_1} L(\gamma(\alpha, t), \dot{\gamma}(\alpha, t), t) dt, \quad \delta S = \frac{dS}{d\alpha} \delta \alpha.$$

**Thr 36.2** (принцип Гамильтона). Кривая  $\gamma(\alpha,t)$  является экстремалью действия тогда и только тогда, когда является решением уравнений Лагранжа

$$\delta S = 0 \quad \Leftrightarrow \quad \gamma(\alpha,t) \in \operatorname{Sol}\left(\frac{d}{dt}\frac{\partial L}{\partial \dot{q}^k} - \frac{\partial L}{\partial q^k} = 0\right).$$

△. Давайте просто проварьируем Лагранжиан, тогда

$$\delta S = \int_{t_0}^{t_1} \left( \frac{\partial L}{\partial q^i} \frac{\partial q^i}{\partial \alpha} + \frac{\partial L}{\partial \dot{q}^i} \frac{\partial \dot{q}^i}{\partial \alpha} \right) \delta \alpha \, dt = \int_{t_0}^{t_1} \left( \frac{\partial L}{\partial q^i} \delta q^i + \frac{\partial L}{\partial \dot{q}^i} \delta \dot{q}^i \right) \, dt = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \partial q \bigg|_{t_1}^{t_2} + \int_{t_1}^{t_2} \left( \frac{\partial L}{\partial q^i} - \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}^i} \right) \, \delta q^i \, dt = 0.$$
 таким образом уравнения Лагранжа выполнены.

 $<sup>^{5}\</sup>Pi$ ара выражений в выводе опущены.