

# БИЛЕТЫ К ЭКЗАМЕНУ ПО «АНАЛИТИЧЕСКОЙ МЕХАНИКЕ ФОПФ»

---

**Авторы:** Хоружий Кирилл  
Примаек Евгений

**От:** 18 января 2021 г.

## Содержание

1	Кинематика точки . . . . .	2
2	Описание движения твёрдого тела . . . . .	3
3	Приложения к твердому телу . . . . .	3
22	Сплошная среда и её напряжение . . . . .	4
23	Перемещение сплошной среды . . . . .	5
24	Тензоры деформаций и перемещений . . . . .	5
25	Элементы гидродинамики . . . . .	6

## 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  $P$ ).

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

**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*  $\boldsymbol{\tau}, \mathbf{n}, \mathbf{b}$ . Таким образом для  $\mathbf{r} = \mathbf{r}(\sigma(t))$ :

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

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

$$\frac{d\boldsymbol{\tau}}{ds} = \frac{1}{\rho}\mathbf{n}, \quad \frac{d\mathbf{n}}{ds} = -\frac{1}{\rho}\boldsymbol{\tau} + \kappa\mathbf{b}, \quad \frac{d\mathbf{b}}{ds} = -\kappa\mathbf{n}.$$

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

$$\begin{aligned} \mathbf{v} &= \frac{d\mathbf{r}}{dt} = \frac{d\mathbf{r}}{d\sigma} \frac{d\sigma}{dt} = v_{\boldsymbol{\tau}}\boldsymbol{\tau} \\ \mathbf{w} &= \frac{d\mathbf{v}}{dt} = \frac{d}{dt}v_{\boldsymbol{\tau}}\boldsymbol{\tau} + v_{\boldsymbol{\tau}}\frac{d\boldsymbol{\tau}}{dt} = \frac{dv_{\boldsymbol{\tau}}}{dt}\boldsymbol{\tau} + v_{\boldsymbol{\tau}}\frac{d\boldsymbol{\tau}}{d\sigma}\frac{d\sigma}{dt} = \frac{dv_{\boldsymbol{\tau}}}{dt}\boldsymbol{\tau} + \frac{v_{\boldsymbol{\tau}}^2}{\rho}\mathbf{n}. \end{aligned}$$

Как видно, ускорение точки представилось в видео  $\mathbf{w} = w_n + w_{\boldsymbol{\tau}}$  – *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:

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

Каждую материальную точку можем определить  $\mathbf{r}_1, \dots, \mathbf{r}_N$  – 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  $q_1, \dots, q_N$  – криволинейные координаты. В каждой  $A \in M$  верно, что  $\dot{\mathbf{q}} \in TM_A$ , то есть

$$TM = \bigcup_q T_q M \ni (q, \dot{q}) \quad (0.1)$$

И такБ движение точки можно задать, если её криволинейные координаты – известные функции  $q(t)$ .

$$\mathbf{r} = \mathbf{r}(q_1, q_2, q_3) = x\mathbf{i} + y\mathbf{j} + z\mathbf{k}.$$

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

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

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

$$\mathbf{a} = a^i \mathbf{g}_i = a_j \mathbf{g}^j.$$

Здесь  $\mathbf{g}^j$  – векторы двойственного базиса к базису из  $\mathbf{g}_i$ . В двойственном же (взаимном) базисе из матана мы видели:

$$X(f) = df(X) = \partial_x f, \quad dx^i \left( \frac{\partial}{\partial x^j} \right) = \frac{\partial x^i}{\partial x^j} = \delta_j^i, \quad a = a_i dx^i.$$

Таким образом получаем скорость точки и её ковариантную компоненту:

$$\mathbf{v} = \frac{d\mathbf{r}}{dt} = \frac{\partial \mathbf{r}}{\partial q^i} \frac{dq^i}{dt} = \mathbf{g}_i \dot{q}^i, \quad v^i = \dot{q}^i.$$

И для ускорения:

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

## 2 Описание движения твёрдого тела

**Def 2.1.** *Твёрдое тело* — множество точек, расстояние между которыми не меняется:  $\forall j, j, t: |\mathbf{r}_i(t) - \mathbf{r}_j| = \text{const}$ .

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

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

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) $\alpha: Ox \rightarrow ON$ , | угол прецессии;             |
| 2) $\beta: Oz \rightarrow OZ$ ,  | угол нутации;               |
| 3) $\gamma: OX \rightarrow ON$ , | угол собственного вращения. |

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

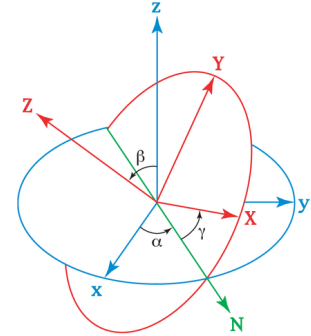


Рис. 1: Углы Эйлера

Матричная запись углов Эйлера:

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

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

**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  $\mathbf{r}_A, \mathbf{r}_O$ :

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

но,

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

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

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

Таким образом мы доказали следующую теорему.

**Thr 3.1** (формула Эйлера). Существует единственный вектор<sup>1</sup>  $\omega$ , называемый *угловой скоростью тела*, с помощью которого скорость  $v$  точки тела может быть представлена в виде

$$v_A = v_O + \omega \times r \quad - \quad \text{формула Эйлера.}$$

Тогда, например, при постоянном радиус векторе верно, что

$$v_A = \frac{da}{dt} = \omega \times a, \quad \text{при условии } a = \text{const.}$$

Можно вывести ускорение точки твёрдого тела

$$\begin{aligned} w_A &= w_O + \frac{d\omega}{dt} \times r + \omega \times \frac{dr}{dt}, \\ w_A &= w_O + \varepsilon \times r + \omega \times (\omega \times r) \quad - \quad \text{формула Ривальса,} \end{aligned}$$

где  $\varepsilon = d\omega/dt$  — угловое ускорение.

## 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. С одной стороны, эта сила может быть представлена:  $\int F dV$ , для  $F$  — силы на единицу объема. С 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 представлены 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  $df$ .

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.

### Всестороннее 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  $-p df_i = \sigma^{ik} df_k$ . 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:

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

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

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

### 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  $\sigma^{ik} df_k$ :

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

<sup>1</sup>Псевдовектор же, нет?

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 соответствует  $\xi^1, \xi^2, \xi^3$ , собственно  $(\xi, t)$  — *лагранжевы переменные*. Закон движения среды в таком случае это

$$\mathbf{r}(\xi, t), \quad (0.2)$$

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 можем задать  $(x, t)$  — эйлерово описание. Тогда

$$\mathbf{v}(x, t), \mathbf{w}(x, t) \quad \text{— поля скоростей и ускорений.}$$

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 *деформируются*, то есть меняют свою форму и объём. Рассмотрим точку деформируемого тела  $\mathbf{r}(x^1, x^2, x^3)$ , которая после деформации станет  $\mathbf{r}'$ .

**Def 24.1.**  $\mathbf{u} = \mathbf{r}' - \mathbf{r}$  — *вектор деформации*. Координаты  $y^i$  смещенной точки могут быть выражены через  $x^i$ , таким образом  $\mathbf{u}(x^i)$  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  $d(l)^2 = (dy^1)^2 + (dy^2)^2 + (dy^3)^2$ . Записав через деформацию (здесь  $u_i = g_{ik}u^k$ ):

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

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

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

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  $u_{11}, u_{22}, u_{33}$ .

При малых же деформациях, за исключением редких случаев, 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:

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

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:  $\mathbf{v} = \mathbf{v}(\mathbf{r} + \delta\mathbf{r})$ , до первого члена малости:

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

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:*

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

## Обобщенный закон Гука

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

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

Перепишем это в виду

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

Или, в матричном виде

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

В тензорном виде

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

Выразим  $u$ :

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

Так и получаем *обобщенный закон Гука*:

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

## 25 Элементы гидродинамики

### Уравнение непрерывности

**Def 25.1** (Предмет рассмотрения). Ввиду макроскопического рассмотрения *жидкости* (газы) в гидродинамике представляется как сплошная среда, то есть малый элемент объёма жидкости содержит ещё достаточно большое количество молекул, относительно межмолекулярного расстояния.

Для описания движения жидкости требуется задать распределение скорости жидкости  $\mathbf{v} = \mathbf{v}(x, y, z, t)$  и какие-либо 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).

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

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

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

### Уравнение Эйлера

**Thr 25.3** (Уравнение Эйлера).

$\Delta$ . Выделим в жидкости некоторый объём, полная сила, действующая на этот объём:  $-\oint p d\mathbf{f} = -\int \text{grad } p dV$ , где интеграл из взятого по поверхности объёма преобразуется в сам рассматриваемый объём. Таким образом получили, что на единицу объёма жидкости будет действовать сила:

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

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

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

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:

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + (\mathbf{v} \nabla) \mathbf{v} = -\frac{\nabla p}{\rho} + \mathbf{g}.$$

### Уравнение Навье-Стокса

Чтобы нормально учесть вязкость, нужно поговорить про *поток импульса*. Импульс единицы объёма жидкости есть  $\rho \mathbf{v}$ , 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:

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

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  $\sigma_{visc}^{ik}$ , определяющий такой вязкий перенос:  $\Pi^{ik} = p \delta^{ik} + \rho v^i v^k - \sigma_{visc}^{ik} = -\sigma^{ik} + \rho v^i v^k$ .

**Def 25.5.** Таким образом:  $\sigma^{ik} = -p \delta^{ik} + \sigma_{visc}^{ik}$  называют *тензором напряжений*, а  $\sigma_{visc}^{ik}$  — 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  $\sigma_{visc}^{ik}$  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  $\mathbf{v} = \text{const}$  и тензор должен быть нулевым. *В третьих*,  $\sigma_{visc}^{ik} = 0$  когда жидкость совершает целое равномерное вращение, поскольку никакого внутреннего трения тогда не будет. Для такого равномерного вращения с  $\mathbf{v} = [\boldsymbol{\omega} \mathbf{r}]$  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*:

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

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:

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

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