

В случае однородной мембранны $\rho = \text{const}$ уравнение малых колебаний мембранны можно записать в виде

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right) + f(x, y, t), \quad (14)$$

где

$$a = \sqrt{\frac{T}{\rho}}, \quad f(x, y, t) = \frac{\rho(x, y, t)}{\rho}. \quad (15)$$

Если внешняя сила отсутствует, т. е. $f(x, y, t) = 0$, то из (14) получаем уравнение свободных колебаний однородной мембранны

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right). \quad (16)$$

Как и при рассмотрении колебаний струны, одного уравнения (13) недостаточно для полного определения движения мембранны; нужно задать смещение и скорость ее точек в начальный момент времени:

$$u|_{t=0} = \varphi_0(x, y), \quad \frac{\partial u}{\partial t}|_{t=0} = \varphi_1(x, y). \quad (17)$$

Далее, так как на контуре L мембрана закреплена, то должно быть

$$u|_L = 0 \quad (18)$$

при любом $t \geq 0$.

§ 3. Уравнения гидродинамики и звуковых волн

1. В гидродинамике жидкость или газ* рассматривается как сплошная среда. Это значит, что всякий малый элемент объема жидкости считается все-таки настолько большим, что содержит еще очень большое число молекул. Поэтому, когда мы будем говорить о бесконечно малых элементах объема, то всегда при этом будет подразумеваться объем достаточно малый по сравнению с объемом тела, но большой по сравнению с молекулярными расстояниями. В таком же смысле надо понимать в гидродинамике выражения «жидкая частица», «точка жидкости». Если, например, говорят о смещении некоторой частицы жидкости, то при этом речь идет не о смещении отдельной молекулы, а о смещении целого элемента объема, содержащего много молекул, но рассматриваемого в гидродинамике как точка.

Пусть жидкость движется со скоростью $v(x, y, z, t)$, проекции которой на оси координат обозначим $v_x(x, y, z, t)$, $v_y(x, y, z, t)$, $v_z(x, y, z, t)$.

* В дальнейшем мы будем говорить для краткости только о жидкости, имея в виду как жидкости, так и газы

Подчеркнем, что $\mathbf{v}(x, y, z, t)$ есть скорость жидкости в каждой данной точке (x, y, z) пространства в момент времени t , т. е. относится к определенным точкам пространства, а не к определенным частицам жидкости, передвигающимся со временем в пространстве; то же самое относится к термодинамическим величинам $p(x, y, z, t)$, $\rho(x, y, z, t)$.

Если поле вектора скорости $\mathbf{v}(x, y, z, t)$ известно, то траектории отдельных частиц жидкости будут определяться уравнениями

$$\begin{aligned}\frac{dx}{dt} &= v_x(x, y, z, t), & \frac{dy}{dt} &= v_y(x, y, z, t), \\ \frac{dz}{dt} &= v_z(x, y, z, t).\end{aligned}$$

Отсюда легко можно найти ускорение частицы жидкости:

$$\left. \begin{aligned}\frac{d^2x}{dt^2} &= \frac{\partial v_x}{\partial t} + \frac{\partial v_x}{\partial x} \frac{dx}{dt} + \frac{\partial v_x}{\partial y} \frac{dy}{dt} + \frac{\partial v_x}{\partial z} \frac{dz}{dt} = \\ &= \frac{\partial v_x}{\partial t} + \frac{\partial v_x}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_x}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_x}{\partial z} v_z, \\ \frac{d^2y}{dt^2} &= \frac{\partial v_y}{\partial t} + \frac{\partial v_y}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_y}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_y}{\partial z} v_z, \\ \frac{d^2z}{dt^2} &= \frac{\partial v_z}{\partial t} + \frac{\partial v_z}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_z}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_z}{\partial z} v_z.\end{aligned}\right\} \quad (19)$$

В каждый момент времени и в каждой точке жидкость находится в некотором состоянии термодинамического равновесия, определяемого давлением $p(x, y, z, t)$, плотностью $\rho(x, y, z, t)$, температурой $T(x, y, z, t)$, энтропией $S(x, y, z, t)$ и внутренней энергией $E(x, y, z, t)$. Из термодинамики известно, что для каждой данной среды независимы только два из параметров p , ρ , T , S и E . Величины p , T и E можно рассматривать как функции от ρ и S .

Начнем вывод основных гидродинамических уравнений с вывода уравнения, выражающего собой закон сохранения вещества в гидродинамике. Рассмотрим некоторый объем жидкости V , ограниченный поверхностью S . Если внутри объема V нет источников и стоков, то изменение в единицу времени массы жидкости, заключенной внутри V , равно потоку жидкости через поверхность S :

$$\frac{\partial}{\partial t} \iiint_V \rho dV = - \iint_S \rho v_n ds,$$

где v_n — проекция $\mathbf{v}(x, y, z, t)$ на внешнюю нормаль к поверхности S . Преобразуя правую часть по формуле Остроградского и дифференцируя по t под знаком интеграла в левой части, получим:

$$\iiint_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV = - \iiint_V \operatorname{div} \rho \bar{v} dV,$$

или

$$\iiint_V \left(\frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div} \rho \mathbf{v} \right) dV = 0,$$

где

$$\operatorname{div} \rho \mathbf{v} = \frac{\partial (\rho v_x)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v_y)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho v_z)}{\partial z}.$$

Так как последнее равенство справедливо для любого объема внутри жидкости, то отсюда следует, что

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div} \rho \mathbf{v} = 0. \quad (20)$$

Это уравнение называется *уравнением неразрывности*.

Перейдем теперь к выводу уравнений движения идеальной жидкости.

Под *идеальной жидкостью* будем понимать такую сплошную среду, в которой внутренние силы — находится ли среда в состоянии равновесия или движения — приводятся к давлению, так что если выделить в этой жидкости некоторый объем V , ограниченный поверхностью S , то действие на него остальной части жидкости приводится к силе, направленной в каждой точке поверхности S по внутренней нормали. Обозначим величину этой силы, отнесенную на единицу площади (давление), через $p(x, y, z, t)$.

Таким образом, равнодействующая сил давления, приложенных к поверхности S , равна

$$-\iint_S p \mathbf{n} dS,$$

где \mathbf{n} — единичный вектор внешней нормали к поверхности S . На основании формулы Остроградского имеем

$$-\iint_S p \mathbf{n} dS = -\iiint_V \operatorname{grad} p dV$$

Пусть далее на жидкость действует внешняя сила $\mathbf{F}(F_x, F_y, F_z)$, рассчитанная на единицу массы, так что равнодействующая этих сил, приложенных к объему V , равна

$$\iiint_V \rho \mathbf{F} dV.$$

Наконец, равнодействующая сил инерции, действующих на жидкость в объеме V , будет

$$-\iiint_V \rho \frac{d\mathbf{v}}{dt} dV,$$

где $\frac{d\mathbf{v}}{dt}$ — вектор ускорения частицы жидкости. Здесь производная $\frac{d\mathbf{v}}{dt}$ определяет не изменение скорости жидкости в данной неподвижной точке пространства, а изменение скорости определенной передвигающейся в пространстве частицы жидкости. Это подчеркивается обозначением $\frac{d}{dt}$ вместо $\frac{\partial}{\partial t}$.

Применяя принцип Даламбера, получим

$$\iiint_V \left(\rho \mathbf{F} - \rho \frac{d\mathbf{v}}{dt} - \text{grad } p \right) dV = 0.$$

Отсюда в силу произвольности объема V следует, что

$$\frac{d\mathbf{v}}{dt} = \mathbf{F} - \frac{1}{\rho} \text{grad } p \quad (21)$$

или, в силу (19), в скалярной форме

$$\left. \begin{aligned} \frac{\partial v_x}{\partial t} + \frac{\partial v_x}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_x}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_x}{\partial z} v_z &= F_x - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x}, \\ \frac{\partial v_y}{\partial t} + \frac{\partial v_y}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_y}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_y}{\partial z} v_z &= F_y - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y}, \\ \frac{\partial v_z}{\partial t} + \frac{\partial v_z}{\partial x} v_x + \frac{\partial v_z}{\partial y} v_y + \frac{\partial v_z}{\partial z} v_z &= F_z - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z}. \end{aligned} \right\} \quad (21')$$

Это есть *уравнения движения идеальной жидкости в форме Эйлера*.

Итак, для пяти неизвестных функций v_x , v_y , v_z , ρ и p мы имеем всего четыре уравнения (20) и (21'). Чтобы получить еще одно уравнение, будем считать, что движение жидкости происходит адиабатически. При адиабатическом движении энтропия каждой частицы жидкости остается постоянной (хотя может меняться от частицы к частице) при перемещении последней в пространстве т. е. $\frac{dS}{dt} = 0$, где полная производная по времени означает, как и в (21), изменение энтропии определенной передвигающейся в пространстве частицы жидкости. Этую производную можно записать в виде

$$\frac{\partial S}{\partial t} + \frac{\partial S}{\partial x} v_x + \frac{\partial S}{\partial y} v_y + \frac{\partial S}{\partial z} v_z = 0$$

Это есть уравнение, выражающее собой адиабатичность движения идеальной жидкости. В частном случае может оказаться, что в некоторый начальный момент времени энтропия одинакова во всех точках жидкости, тогда она останется везде одинаковой и неизменной со временем и при дальнейшем движении жидкости. В этом случае уравнение адиабатичности можно писать просто

в виде

$$S = S_0 = \text{const.}$$

Такое движение жидкости называют изэнтропическим. При этом

$$p = f(\rho, S_0) = f(\rho). \quad (22)$$

Таким образом, мы имеем пять уравнений: уравнение неразрывности (20), три уравнения движения идеальной жидкости (21') и уравнение (22). Эти уравнения содержат как раз пять неизвестных функций: v_x, v_y, v_z, ρ и p .

2. Колебательное движение с малыми амплитудами в сжимаемой жидкости или газе называют звуковыми волнами. В каждом месте жидкости в звуковой волне происходят попеременные сжатия и разрежения.

В силу малости колебаний в звуковой волне скорость \mathbf{v} в ней мала, так что в уравнениях Эйлера (21') можно пренебречь членами $\left(\frac{\partial v_x}{\partial x} v_x\right)$ и т. д. По той же причине относительные изменения плотности и давления в жидкости тоже малы. Положим

$$p = p_0 + \bar{p}, \quad \rho = \rho_0 + \bar{\rho}, \quad (23)$$

де ρ_0, p_0 — постоянные равновесные плотность и давление жидкости, а $\bar{\rho}$ и \bar{p} — их изменения в звуковой волне ($\bar{\rho} \ll \rho_0, \bar{p} \ll p_0$); \bar{p} — называют звуковым давлением.

Уравнение непрерывности (20) при подстановке в него (23) и пренебрежении малыми величинами второго порядка $(\bar{\rho}, \bar{p}, \mathbf{v}, \frac{\partial v_x}{\partial x}, \frac{\partial \bar{\rho}}{\partial x}, \frac{\partial \bar{p}}{\partial x}, \dots)$ и т. д. надо при этом считать малыми величинами первого порядка $)$ примет вид

$$\frac{\partial \bar{p}}{\partial t} + \rho_0 \operatorname{div} \mathbf{v} = 0,$$

или, полагая

$$s = \frac{\bar{\rho}}{\rho_0} = \frac{\rho - \rho_0}{\rho_0},$$

получим

$$\frac{\partial s}{\partial t} + \operatorname{div} \mathbf{v} = 0. \quad (24)$$

Уравнения Эйлера (21'), считая, что внешние силы отсутствуют, в том же приближении сводятся к уравнениям

$$\frac{\partial v_x}{\partial t} = -\frac{1}{\rho_0} \frac{\partial \bar{p}}{\partial x}, \quad \frac{\partial v_y}{\partial t} = -\frac{1}{\rho_0} \frac{\partial \bar{p}}{\partial y}, \quad \frac{\partial v_z}{\partial t} = -\frac{1}{\rho_0} \frac{\partial \bar{p}}{\partial z}$$

или, в векторной форме,

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} = -\frac{1}{\rho_0} \operatorname{grad} \bar{p}. \quad (25)$$

Уравнения (24) и (25) содержат неизвестные функции \bar{v} , s и \bar{p} . Для исключения одной из них обратимся к уравнению (22), которое в том же приближении можно записать в виде

$$\bar{p} = f'(\rho_0) \bar{v} = \rho_0 f'(\rho_0) s. \quad (26)$$

Подставляя (26) в уравнение (25), получим

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + a^2 \operatorname{grad} s = 0, \quad (27)$$

где положено $a^2 = f'(\rho_0)$, так как для всех жидкостей и газов, встречающихся в природе, при постоянной энтропии, давление возрастает при возрастании плотности, т. е. $f'(\rho_0) > 0$.

Применяя к уравнению (27) операцию дивергенции и переставляя дифференцирование по t с операцией дивергенции, будем иметь

$$\frac{\partial}{\partial t} \operatorname{div} \mathbf{v} = -a^2 \operatorname{div} \operatorname{grad} s = -a^2 \Delta s, \quad (28)$$

где

$$\Delta s = \frac{\partial^2 s}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 s}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 s}{\partial z^2}.$$

Принимая во внимание уравнение (24), получим

$$\frac{\partial^2 s}{\partial t^2} = a^2 \left(\frac{\partial^2 s}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 s}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 s}{\partial z^2} \right). \quad (29)$$

Для давления \bar{p} и скорости \mathbf{v} также можно получить волновое уравнение вида (29).

Предположим теперь, что в начальный момент существует потенциал скоростей $u_0(x, y, z)$, т. е.

$$\mathbf{v} \Big|_{t=0} = -\operatorname{grad} u_0(x, y, z). \quad (30)$$

Из уравнения (27) следует, что

$$\mathbf{v}(x, y, z, t) = \mathbf{v} \Big|_{t=0} - a^2 \operatorname{grad} \int_0^t s dt$$

или, в силу (30),

$$\mathbf{v} = -\operatorname{grad} \left[u_0(x, y, z) + a^2 \int_0^t s dt \right] = -\operatorname{grad} u(x, y, z, t), \quad (31)$$

которое означает, что существует потенциал скоростей $u(x, y, z, t)$ в любой момент времени t :

$$u(x, y, z, t) = u_0(x, y, z) + a^2 \int_0^t s dt. \quad (32)$$

Покажем, что потенциал скоростей $u(x, y, z, t)$ удовлетворяет волновому уравнению. В самом деле, дифференцируя выражение (32) два раза по t , получим

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \frac{\partial s}{\partial t}. \quad (33)$$

С другой стороны, подставляя (31) в уравнение (24), будем иметь:

$$\frac{\partial s}{\partial t} = \operatorname{div} \operatorname{grad} u = \Delta u. \quad (34)$$

Сравнивая (33) и (34), получим

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right). \quad (35)$$

Отметим, что знание потенциала скоростей $u(x, y, z, t)$ достаточно для определения всего процесса движения жидкости или газа, так как

$$\mathbf{v} = -\operatorname{grad} u, \quad s = \frac{1}{a^2} \frac{\partial u}{\partial t}, \quad \bar{p} = p_0 \frac{\partial u}{\partial t}.$$

Перейдем к формулировке начальных и граничных условий. Пусть жидкость или газ занимают в пространстве объем V , ограниченный поверхностью Σ . В начальный момент времени $t=0$ задано относительное изменение газа s и распределение скоростей \mathbf{v} в каждой точке объема V . Это дает начальные условия в виде

$$u|_{t=0} = \varphi_0(x, y, z), \quad \frac{\partial u}{\partial t}|_{t=0} = a^2 s = \varphi_1(x, y, z)$$

Если граница Σ представляет собой твердую непроницаемую стенку, то нормальная составляющая скорости равна нулю, что приводит к граничному условию

$$\frac{\partial u}{\partial n} \Big|_{\Sigma} = 0.$$

§ 4. Уравнение распространения тепла в изотропном твердом теле

Рассмотрим твердое тело, температура которого в точке (x, y, z) в момент времени t определяется функцией $u(x, y, z, t)$. Если различные части тела находятся при различной температуре, то в теле будет происходить движение тепла от более нагретых частей к менее нагретым. Возьмем какую-нибудь поверхность S внутри тела и на ней малый элемент ΔS . В теории теплопроводности принимается, что количество тепла ΔQ , проходящего через элемент ΔS за время Δt , пропорционально $\Delta t \Delta S$ и нормальной производной $\frac{\partial u}{\partial n}$, т. е.

$$\Delta Q = -k \frac{\partial u}{\partial n} \Delta S \Delta t = -k \Delta S \Delta t \operatorname{grad}_n u, \quad (36)$$