

К ВЫВОДУ ФОРМУЛЫ РАСПРЕДЕЛЕНИЯ ОСРЕДНЕННОЙ СКОРОСТИ В ПЛОСКОМ ТУРБУЛЕНТНОМ РАВНОМЕРНОМ ПОТОКЕ

Рассмотрим движение вихря, образовавшегося в пристеночной области толщиной 2δ , и его диффузию при плоском движении вязкой жидкости.

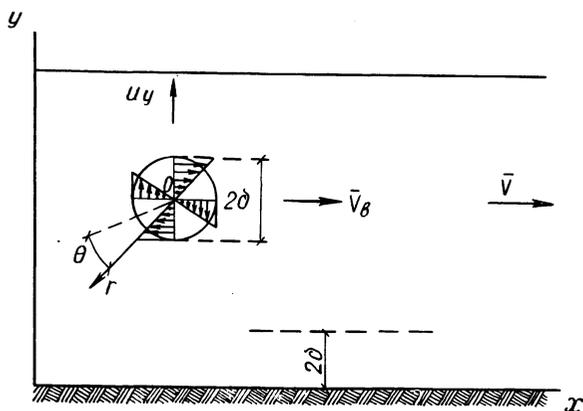


Рис. 1.

В момент времени $t=0$ проекции скорости v (рис. 1) на оси цилиндрических координат r, θ, z будут следующими:

$$v_r = v_z = 0, \quad v_\theta = v_H. \quad (1)$$

В качестве допущения будем считать

$$v_\theta = ar, \quad (2)$$

где $a = \text{const}$.

Уравнение движения в рассматриваемом случае [1] имеет вид

$$\frac{\partial v}{\partial t} = -\nu \frac{2}{r} \frac{\partial v}{\partial r}, \quad (3)$$

где ν — кинематический коэффициент вязкости.

Учитывая (2), уравнение (3) запишется так:

$$\frac{\partial v}{\partial t} = -2\nu \frac{v}{r^2}. \quad (4)$$

Отсюда

$$\ln v = -\frac{2\nu}{r^2} t + C.$$

Принимая во внимание (1), получим

$$\ln \frac{v}{v_H} = -\frac{2\nu}{r^2} t. \quad (5)$$

Для вязкого потока

$$\frac{dv}{dy} = -g(H-y)i, \quad (6)$$

где i — уклон; y — расстояние рассматриваемой точки от дна плоского потока; H — глубина; g — ускорение силы тяжести.

Известно, что

$$\frac{dy}{dt} = u_y, \quad (7)$$

где u_y — осредненная по поперечному сечению составляющая скорости движения вихря, направленная перпендикулярно поверхности равномерного плоского потока.

Учитывая, что в (4) $\frac{\partial v}{\partial t} = \frac{dv}{dt}$ и $\frac{dv}{dy} = \frac{v}{r}$ (рис. 1), подставим в (4)

значение $v \frac{dv}{dy}$ из (6) и dt из (7). В результате находим

$$\frac{dv}{dy} u_y = \frac{2g(H-y)i}{r}. \quad (8)$$

Составляющую скорости u_y можно описать соотношением, учитывая [1]:

$$u_y = b(\bar{v} - \bar{v}_B) \frac{dv}{dy}, \quad (9)$$

где \bar{v} — местная скорость потока; \bar{v}_B — продольная составляющая скорости движения вихря; b — коэффициент приведения.

Подставив значение u_y из (9) в (8), получим

$$\bar{v} - \bar{v}_B = \frac{2g(H-y)i}{rb \left(\frac{dv}{dy} \right)^2}. \quad (10)$$

Подставив значение u_y из (7) и $\bar{v} - \bar{v}_B$ из (10) в (9), находим

$$\frac{dy}{H-y} = \frac{2gi}{r} \frac{dt}{\frac{dv}{dy}}. \quad (11)$$

Значение $\frac{dv}{dy}$, полученное из (5), подставим в (11). Тогда

$$\frac{dy}{H-y} = \frac{2gi}{v_H e^{-\frac{2\nu}{r^2}t}} dt. \quad (12)$$

Проинтегрировав (12), получим

$$-\ln(H-y) = \frac{gir^2}{\nu v_H} e^{\frac{2\nu}{r^2} t} + C.$$

При $r = \delta$ и $t = 0$

$$-\ln(H-\delta) = \frac{gi\delta^2}{\nu v_H} + C.$$

Отсюда, полагая, что вихрь сохраняет свои линейные размеры, т. е. $r = \delta$, находим

$$-\ln\left(\frac{H-y}{H-\delta}\right) = \frac{gi\delta^2}{\nu v_H} (e^{\frac{2\nu}{\delta^2} t} - 1). \quad (13)$$

При $\frac{H-y}{H-\delta} \approx 1$ левую часть выражения (13) разложим в ряд по $\frac{H-y}{H-\delta}$ и, ограничиваясь первым членом разложения, получим

$$1 - \frac{y-H}{\delta-H} = \frac{gi\delta^2}{\nu v_H} (e^{\frac{2\nu}{\delta^2} t} - 1).$$

Зная [2, 3], что

$$\frac{v_H}{u_*} = \frac{u_*\delta}{\nu} = \text{const},$$

где $u_* = \sqrt{gHi}$, находим

$$\frac{\delta-y}{\delta-H} = -\frac{\delta}{H} (e^{\frac{2\nu}{\delta^2} t} - 1),$$

но при $\frac{H-\delta}{H} \approx 1$

$$-1 + \frac{y}{\delta} = e^{\frac{2\nu}{\delta^2} t} - 1. \quad (14)$$

Подставив из (5) в (14) значение $e^{\frac{2\nu}{\delta^2} t}$, получим

$$\frac{y}{\delta} = \frac{v_H}{\nu}.$$

но $\frac{v}{\delta} = \frac{dv}{dy}$.

Отсюда

$$\frac{dv}{dy} = \frac{v_H}{y}. \quad (15)$$

Ранее было показано [2], что $v_H = 2,8 u$.

Учитывая это и (15), можно записать

$$\frac{dv}{dy} = 2,8 \frac{u_*}{y} . \quad (16)$$

Полученное соотношение (16) хорошо согласуется с известным уравнением Прандтля для турбулентной зоны режима.

Литература

1. *Кочин Н. Е., Кибель И. А., Розе Н. В.* Теоретическая гидромеханика. Ч. 2. М., 1963.
2. *Коваленко Э. П.* К определению толщины вязкого подслоя в равномерном плоском потоке. — В сб.: Вопросы водохозяйственного строительства. Минск, 1970.
3. *Хинце И. О.* Турбулентность. М., 1963.