

УДК 532.517.4

К ТЕОРИИ ТУРБУЛЕНТНОГО ПОТОКА С ПОПЕРЕЧНЫМ СДВИГОМ

© М. А. Саттаров

msattarov@mail.ru

Институт гидродинамики им. М. А. Лаврентьева СО РАН, Новосибирск

Излагается гидромеханическое представление автора об оценке осредненных характеристик потока на основе синтеза гипотез И. Буссинеска (J. Boussinesq, 1877) и О. Рейнольдса (O. Reynolds, 1895). В результате получена некоторая модификация уравнений среднего движения Навье – Стокса с новыми дифференциальными членами, коэффициенты которых выражают такие характеристики потока реальной несжимаемой жидкости как вихревая вязкость, длина пути смешения и частота турбулентности. При определенных упрощениях из этих уравнений вытекают феноменологические уравнения Буссинеска, Л. Прандтля (L. Prandtl, 1933), Т. Кармана (Th. v. Karman, 1934), М. Д. Миллионщикова (1969) [1, 2] и др.

В рамках предлагаемой теории, уравнение осредненного турбулентного течения в плоскости xOz запишем так [3]:

$$\left. \begin{aligned} \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + w \frac{\partial u}{\partial z} = X - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{1}{\rho} \frac{\partial}{\partial z} \left[(\mu + \varepsilon_{xz}^0) u_z + \varepsilon_{xz}' u_z^2 / 2 + \dots + \nu N(x, z) \right], \\ \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0, \end{aligned} \right\}$$

где $u, w; u', w'$ — компоненты осредненной и пульсационной скорости, p, ρ и ν — давление, плотность и вязкость жидкости; X — проекция объёмных сил, $N(x, z)$ — напряжения, неучтенные при осреднениях; неизвестные $-\rho \overline{u'w'}$ и $-\rho \overline{w'u'}$ рейнольдсовы напряжения отражены в коэффициентах добавочных членов полученного уравнения:

$$\varepsilon_{xz}^0 / \rho = \partial(-\overline{u'w'}) / \partial(\partial u / \partial z) \Big|_0, \quad \varepsilon_{xz}' / \rho = \partial^2(-\overline{u'w'}) / \partial^2(\partial u / \partial z) \Big|_0 \equiv L^2,$$

которые, имея размерности $\text{см}^2/\text{с}$ и см^2 , представляют собой вихревую вязкость Буссинеска и прототип длины пути перемешивания Прандтля – Кармана [1].

Для свободного равномерного турбулентного потока ($u_t = 0$), считая $w = u_x = 0$ и $X = p_x = 0$, получен первый интеграл уравнения двумерного движения:

$$\nu(1 + \bar{\varepsilon}_{xz}) u_z + \dots + \nu N(x, z) - C_1 = -L^2 u_z^2 / 2, \quad u(x, z) \equiv u(z).$$

Отсюда, при определенных упрощениях непосредственно следуют известные уравнения полуэмпирических теорий турбулентности.

Первый интеграл уравнения установившегося турбулентного потока с градиентом давления в трубе ($\sigma = 1, \xi^2 = x^2 + z^2$) и в канале с параллельными стенками ($\sigma = 0, \xi = z \leq \pm R$) имеет следующий вид:

$$u_\xi^2 - 2\theta(\xi) u_\xi + f(\xi) - I_* \xi = 0,$$

где $\theta(\xi) = (\nu + \varepsilon_b) / L^2$, $f(\xi) = (2\nu(N_{x\xi} - N_{x0})) / L^2$, $I_* = 2gI / (1 + \sigma)L^2$, $pgI = -\partial p / \partial x$, $\theta(\xi) \equiv \varepsilon_{xz} / L^2 = 1 / [\partial(\ln \varepsilon_{xz}) / \partial u_\xi]$ — частота турбулентности ($\varepsilon_{xz} \equiv \partial(-\overline{u'_i u'_j}) / \partial u_z > 1$).

Решение нелинейного уравнения при граничном условии $u(R_e) = u_e$ дает закон распределения скоростей в напорных каналах:

$$u(\xi) - u_e = \int_{\xi}^{R_e} \left[\theta(\xi) \pm \sqrt{\theta^2(\xi) + I_*\xi - f(\xi)} \right] d\xi,$$

где $u_e = \sqrt{\tau_0/\rho}$, τ_0 — касательное напряжение в точке $\xi = R_e$ на границе между тонким вязким подслоем и турбулентным потоком.

Далее, считая $\theta(\xi)$ и $f_0(\xi)$ в поле осредненных скоростей постоянными величинами, получим формулы осредненных характеристик турбулентного потока с градиентом давления. При этом, закон распределения скоростей имеет вид:

$$u = \theta R_e \left\{ 1 - \bar{\xi} - \frac{2}{3I_*\theta R_e} \left[\theta^3 - \sqrt{(\theta^2 + I_*\xi - f(\xi))^3} \right] \right\}.$$

На оси потока ($\xi = 0$) скорость достигает своего максимального значения:

$$u_{max} = \theta R_e \equiv \nu(1 + \bar{\varepsilon}_{xu})R_e/L^2.$$

Видно, что в формировании закона распределения скоростей вязкой несжимаемой жидкости, наряду с ньютоновской вязкостью решающую роль играют и вихревая вязкость ε_{xz} и длина L пути смешения, которые являются параметрами новых членов дифференциальных уравнений среднего движения. В частности, с учетом равенства $\bar{\varepsilon}_{xu} = 1 + \bar{\varepsilon}_{xz}$, при заданных значениях градиента скорости для вихревой вязкости имеем:

$$\bar{\varepsilon}_{xz} = \frac{N(\xi)(1 + \sigma) + gI\xi/\nu}{(1 + \sigma) \left| -du/d\xi \right|} - 1, \quad \bar{\varepsilon}_{xz} = \varepsilon_{xz}/\nu,$$

а в поле средней скорости она определяется соотношением:

$$\bar{\varepsilon}_U = \frac{2^\sigma IRat_U}{4(1 + \sigma)^2(3 + \sigma)} - 1 \quad (Rat_U = Re_U/Fr_U).$$

Показано, что вихревая вязкость $\bar{\varepsilon}_{bU}$ возникает при выполнении неравенств:

$$IRat_U > 2^{2-\sigma}(1 + \sigma)^2(3 + \sigma) \quad \text{или} \quad Igd^2/U > 2^{2-\sigma}\nu(1 + \sigma)^2(3 + \sigma),$$

и, как реальная физическая характеристика турбулентного потока, является функцией отношения чисел Рейнольдса и Фруда $Rat_{cp} = Re_{cp}/Fr_{cp}$, которое можно считать обобщенным числом динамического подобия $Rat_{cp} = gd^2/\nu U$.

В рамках полученных здесь решений осредненных дифференциальных уравнений выполнен детальный анализ данных классических опытов И. Никурадзе (J. Nikuradze, 1932, 1933) [4] в гладких и шероховатых трубах, а также опытов автора в гладких трубах из различных материалов.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Проблемы турбулентности. Пер. статей Л. Прандтля, Т. Кармана, И. Никурадзе, О. Рейнольдса и др. с англ. под. ред. М. А. Великанова. М.: ОНТИ, 1936. 332 с.
2. Миллионщиков М. Д. Турбулентные течения в пограничном слое и в трубах. М.: Наука, 1969. 52 с.
3. Самтаров М. А. Гидромеханический метод оценки осредненных характеристик турбулентного потока // Доклады АН Республики Таджикистан. 2006. Т. 49, № 4. С. 321–327.
4. Nikuradze J. Stromungsgetetze in rauchen Rohren // VDJ Forschungsheft. 1933. № 361. P. 1–22.