

03

## Расчет обтекания и сопротивления шара в ламинарном и сильнотурбулентном потоках

© Н.Н. Симаков

Ярославский государственный технический университет,  
150023 Ярославль, Россия  
e-mail: nik\_simakov@mail.ru

(Поступило в Редакцию 8 апреля 2012 г. В окончательной редакции 9 августа 2012 г.)

Для исследования сильной турбулентности набегающего потока на гидродинамическое сопротивление тела и возникновение раннего кризиса сопротивления выполнен численный эксперимент, в котором смоделировано обтекание шара свободным газовым потоком в двух случаях. В первом случае поток был ламинарным, во втором — сильнотурбулентным. Турбулентность учитывалась большим значением кинематического коэффициента турбулентной вязкости. Результаты расчетов привели к выводу, что возникновение раннего кризиса сопротивления при числах Рейнольдса порядка 100, выражающиеся в значительном (в 4–7 раз) уменьшении гидродинамической силы и коэффициента сопротивления тела, может объясняться влиянием сильной турбулентности набегающего на тело потока.

### Введение. Ранний кризис сопротивления шара

Во многих технологических процессах для повышения интенсивности теплообмена путем увеличения поверхности раздела фаз используют распыливание жидкости в газе, например, с помощью форсунок.

При расчете таких процессов, чтобы вычислить гидродинамическую силу сопротивления капли

$$F = C_d S \rho V^2 / 2 \quad (1)$$

при ее относительном движении в газе со скоростью  $V = V_\infty$  ( $V_\infty$  — скорость газа вдали от капли), необходимо знать значения коэффициента  $C_d$  гидродинамического сопротивления.

Здесь и ниже обозначено:  $S = \pi d^2 / 4$  — площадь миделева сечения сферической капли,  $d$  — ее диаметр,  $\rho$  — плотность газа,  $\mu$  — динамический и  $\nu = \mu / \rho$  — кинематический коэффициенты вязкости газа.

Для обтекания шара ламинарным потоком при числах Рейнольдса  $Re = V d \rho / \mu < 0.1 \ll 1$  известна формула Стокса

$$C_d = 24 / Re. \quad (2)$$

А для обтекания шара в диапазоне  $2 < Re < 700$  известна зависимость Клячко

$$C_d = 24 / Re + 4 / Re^{1/3}, \quad (3)$$

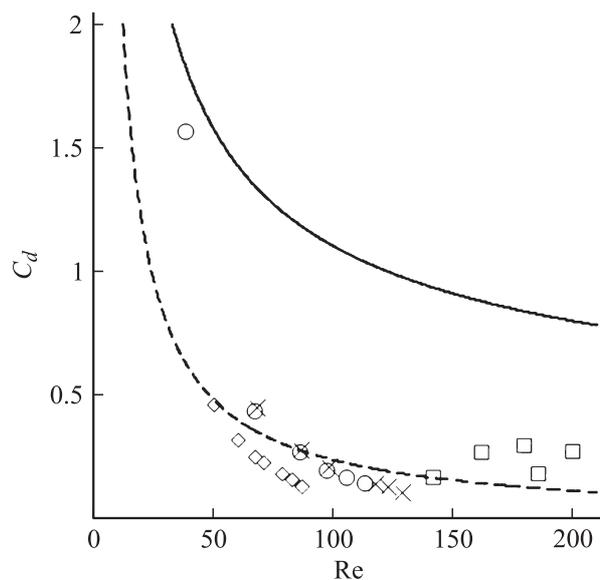
которая в указанном диапазоне хорошо аппроксимирует экспериментальные данные, обобщенные кривой Рэлея [1,2].

В работах [3,4] по данным эксперимента установлено (рис. 1), что в сильнотурбулентном потоке при  $Re \sim 100$  величина  $C_d$  для капель может уменьшаться в 4–7 раз по сравнению с общеизвестными значениями, определяемыми формулой (3). Такой же ранний кризис сопротивления на одиночном твердом шарике не наблюдался при

его обтекании свободной газовой струей, но возникал в струе, протекающей через конфузور [5].

Заметим, что экспериментальные данные, приведенные на рис. 1, ложатся близко к штриховой кривой, соответствующей формуле Стокса (2).

Предположение о возможном значительном влиянии геометрии набегающего потока на гидродинамическое сопротивление обтекаемого тела в численном эксперименте не подтвердилось [6]. Другим объяснением причины раннего кризиса сопротивления сферической частицы была гипотеза о влиянии сильной турбулентности газового потока, которую конфузур по сравнению



**Рис. 1.** Зависимости коэффициента сопротивления  $C_d$  шара от числа Рейнольдса  $Re$ : сплошная кривая — по формуле (3), штриховая линия — по формуле (2), данные эксперимента [3] с каплями воды в факеле форсунки при давлениях  $P$ , bar:  $\circ$  — 5;  $\times$  — 3;  $\diamond$  — 9;  $\square$  — данные эксперимента [5] с шариком, обдуваемым струей в конфузуре.

со свободной струей мог еще больше повысить и сделать достаточной для возникновения раннего кризиса [5,6].

Для проверки этого предположения был проведен численный эксперимент, в котором моделировалось обтекание шара свободным газовым потоком как ламинарным, так и сильнотурбулентным.

### 1. Моделирование и расчет обтекания шара ламинарным потоком

Математическая модель течения газа включала в себя уравнение неразрывности

$$\partial\rho/\partial t + \text{div}(\rho\mathbf{V}) = 0 \tag{4}$$

и уравнение Навье–Стокса

$$\partial\mathbf{V}/\partial t + (\mathbf{V}\nabla)\mathbf{V} = -\nabla P/\rho + \nu\Delta\mathbf{V}. \tag{5}$$

Для связи давления и плотности газа использовалось уравнение адиабаты Пуассона  $dP = \gamma P/\rho d\rho$ , где  $\gamma$  — постоянная адиабаты. В наших расчетах использовалось значение  $\gamma = 1.40$ , как у воздуха.

Уравнения (4) и (5) сначала записывались для сферической системы координат, а затем представлялись в конечно-разностной форме с использованием явной схемы Лакса–Вендроффа [7]. Расчетная область в форме полукольца имела размеры: 50 точек по радиусу  $r_j = jh$  (номера слоев  $j = 10-59$ ) и 33 точки ( $i = 0-32$ ) по полярному углу  $\theta_i = 0-\pi$  (rad) между полярной осью  $OZ$  и радиусом-вектором  $\mathbf{r}$  данной точки. Центр симметрии области совпадал с центром шара радиусом  $R = 10h$ , где  $h$  — шаг сетки по  $r$ . Уравнения гидродинамики дополнялись соответствующими граничными и начальными условиями и решались численно методом установления стационарного решения.

По вычисленному полю скоростей и давлений газа интегрированием напряжений по поверхности шара находили действующую на него силу

$$F = \int (-P \cos \theta + 3/2\nu\rho V_\infty \sin^2 \theta/R)df. \tag{6}$$

Затем вычисляли коэффициент сопротивления  $C_d$  шара, выразив его из формулы (1). Результаты расчетов представлены на рис. 2–7.

На рис. 2 и 3 представлены профили радиальной  $V_r$  и тангенциальной  $V_\theta$  компонент относительной скорости газа  $\mathbf{V}(r, 0)/V_\infty$ , нормированной делением на скорость набегающего потока  $V_\infty$ . По оси абсцисс отложены значения угловой координаты  $\theta_i = \pi i/32$ . Символами показаны профили, полученные при численном моделировании ламинарного обтекания шара газом в стоксовском режиме (при  $Re = 0.25 < 1$ ) для сферических слоев с номерами  $h$  по радиусу, равными 16, 22 и 44. Для тех же слоев линиями изображены аналогичные профили, соответствующие известному аналитическому

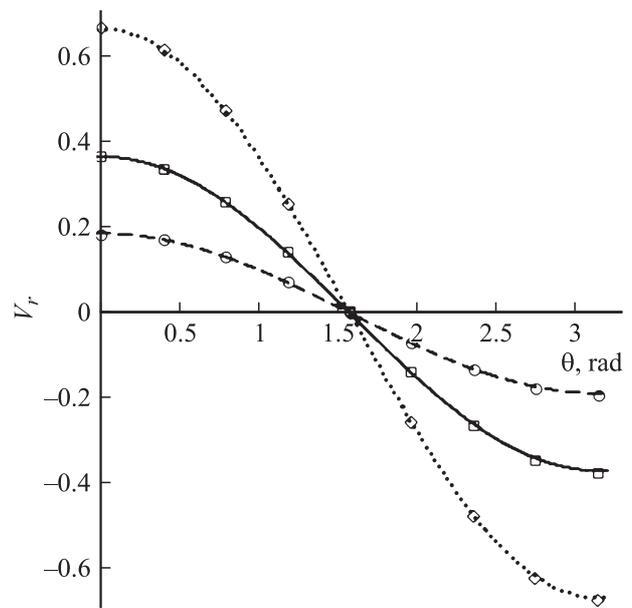


Рис. 2. Изменение радиальной скорости  $V_r$  газа по полярному углу  $\theta_i$  при  $Re = 0.25$ ; номера сферических слоев по радиусу  $j$ :  $\circ$  — 16;  $\square$  — 22;  $\diamond$  — 44.

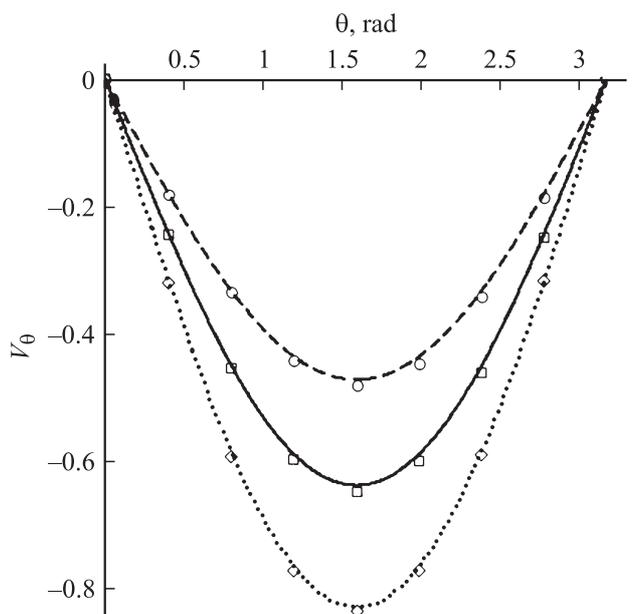


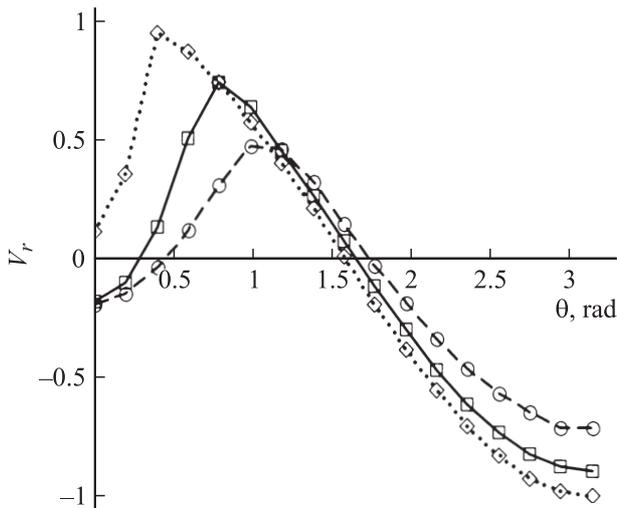
Рис. 3. Изменение тангенциальной скорости  $V_\theta$  газа по полярному углу  $\theta_i$  при  $Re = 0.25$ ; номера слоев  $j$ , соответствующие им обозначения точек и кривых — те же, что на рис. 2.

решению задачи Стокса [8], нормированному таким же образом:

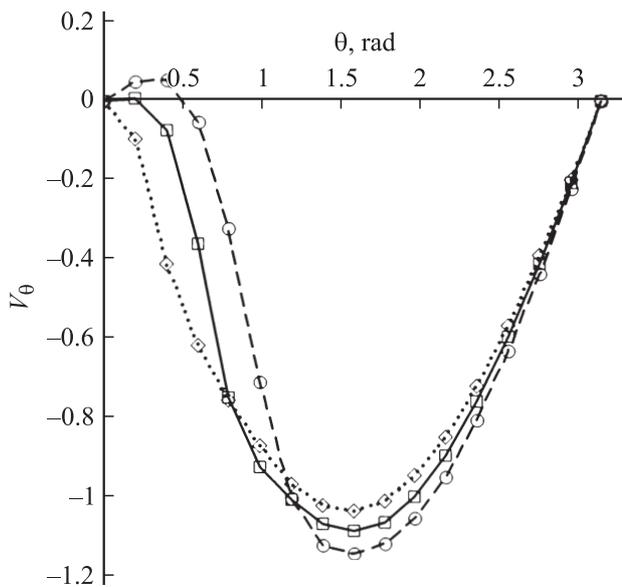
$$V_r = \cos \theta [1 - 3R/(2r) + R^3/(2r^3)], \tag{7}$$

$$V_\theta = -\sin \theta [1 - 3R/(4r) - R^3/(4r^3)]. \tag{8}$$

На рис. 2,3 очевидно хорошее согласие тех и других профилей между собой.



**Рис. 4.** Изменение радиальной скорости  $V_r$  газа по полярному углу  $\theta_i$  при  $Re = 128$ ; номера слоев  $j$ , соответствующие им обозначения точек и кривых — те же, что на рис. 2.

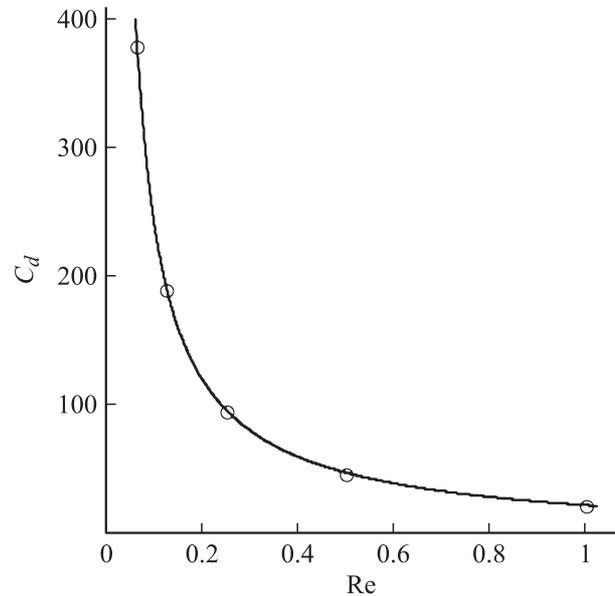


**Рис. 5.** Изменение тангенциальной скорости  $V_\theta$  газа по полярному углу  $\theta_i$  при  $Re = 128$ ; номера слоев  $j$ , соответствующие им обозначения точек и кривых — те же, что на рис. 2.

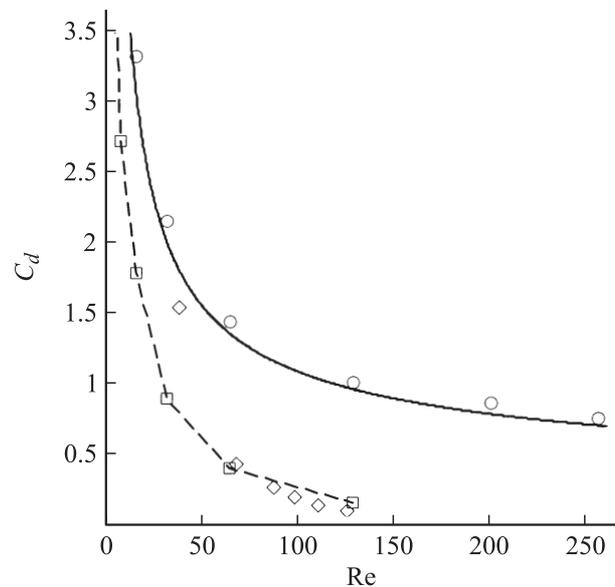
Аналогичные приведенным на рис. 2 и 3 профили скоростей  $V_r$  и  $V_\theta$  представлены на рис. 4 и 5 соответственно. Они рассчитаны для случая обтекания шара ламинарным потоком газа в переходном режиме — при  $Re = 128$ . Одинаковые символы на рис. 2–5 соответствуют сферическим слоям с одинаковыми номерами  $j$  по радиусу  $r$ .

Особо отметим, что в отличие от рис. 1, 2, где символами представлены результаты расчета по двумерной численной модели, а кривыми — теоретическое решение (7), (8) стоксовской задачи, на рис. 4, 5 кривые

и символы аппроксимируют одни и те же профили, рассчитанные при численном моделировании. Можно сказать, что кривые на рис. 4, 5 являются графической интерполяцией расчетных профилей, представленных символами.



**Рис. 6.** Зависимость коэффициента сопротивления шара от числа Рейнольдса при его обтекании ламинарным потоком в стоксовском режиме  $Re < 1$ ;  $\circ$  — результаты расчета по численной модели, кривая — расчет по формуле (2).



**Рис. 7.** Зависимости коэффициента сопротивления шара от числа Рейнольдса в переходном режиме обтекания при  $Re > 1$ ;  $\circ$  — результаты расчета обтекания шара ламинарным потоком по численной модели, сплошная кривая — расчет по формуле (3), символы  $\square$  и пунктирная кривая — расчет обтекания сильнотурбулентным потоком,  $\diamond$  — данные эксперимента [3] для капель в факеле форсунки при давлении  $P = 5$  бар.

Очевидно, результаты, представленные на рис. 2 и 4, 3 и 5 соответственно, заметно различаются между собой. В частности, на рис. 4 и 5 можно усмотреть обратное течение газа в кормовой области шара:  $V_r < 0$ ,  $V_\theta > 0$  при  $j = 16$  и  $i < 5$ .

На рис. 6 и 7 символами-кружками представлены зависимости коэффициента сопротивления  $C_d$  шара от числа Рейнольдса  $Re$ , рассчитанные при численном моделировании обтекания шара ламинарным потоком. На рис. 6 кроме того приведена кривая классической зависимости (2), справедливой при стоксовском обтекании шара ламинарным потоком. А на рис. 7 — кривая зависимости Клячко (3), хорошо аппроксимирующая экспериментальные данные в переходном диапазоне  $2 < Re < 700$ . Очевидно, результаты, полученные при численном моделировании обтекания шара ламинарным потоком, хорошо согласуются с ранее известными данными.

## 2. Моделирование обтекания шара сильнотурбулентным потоком

При численном моделировании обтекания шара сильнотурбулентным потоком использовались следующие соображения и представления.

Если неподвижный шар в переходном диапазоне ( $Re \sim 10-10^2$ ) обтекается сильнотурбулентным газовым потоком, например круглой струей диаметром  $D$ , то ее можно охарактеризовать числом Рейнольдса  $Re_1 = \langle V \rangle D \rho / \mu \sim 10^5$  и кинематическим коэффициентом турбулентной вязкости  $\nu_\tau$ , который можно полагать неизменным в пределах струи и оценить по формулам

$$\nu_\tau = \sigma (J/\rho)^{1/2} = \sigma (\pi/4)^{1/2} Re_1 \nu = \text{const} \approx 0.02 Re_1 \nu \sim 2 \cdot 10^3 \nu \gg \nu, \quad (9)$$

где  $J = \pi/4 D^2 \rho \langle V \rangle^2 = \text{const}$  — поток импульса струи,  $\langle V \rangle$  — средняя по сечению струи скорость газа,  $\sigma \approx 0.021$  — эмпирическая постоянная [8]. Заметим, что, согласно оценке (9), кинематический коэффициент турбулентной вязкости  $\nu_\tau$  в данном случае значительно превосходит аналогичный коэффициент обычной физической вязкости  $\nu$ .

Согласно теории „пристеночной“ турбулентности, у поверхности обтекаемого тела образуется турбулентный погранслой, в котором перенос импульса определяется суммарным действием  $\nu_\Sigma = \nu_\tau(y) + \nu$  турбулентной и физической вязкостей [8]. Причем первое слагаемое  $\nu_\tau$  изменяется пропорционально квадрату расстояния  $y = r - R$  от поверхности шара  $\nu_\tau = (0.4y)^2 |\partial V_\theta / \partial y|$  и на малой толщине ( $\delta \ll R$ ) погранслоя резко возрастает от нуля до максимального значения, определяемого формулой (9) для удаленной от обтекаемого тела части потока.

Уравнения Рейнольдса для осредненных по времени переменных скорости и давления, описывающие квазистационарное течение в турбулентном погранслое, имеют тот же вид, что и уравнения (4), (5), отличаясь заменой  $\nu$  на  $\nu_\Sigma$ . В описываемом численном эксперименте использовалась аппроксимация турбулентной вязкости функцией вида

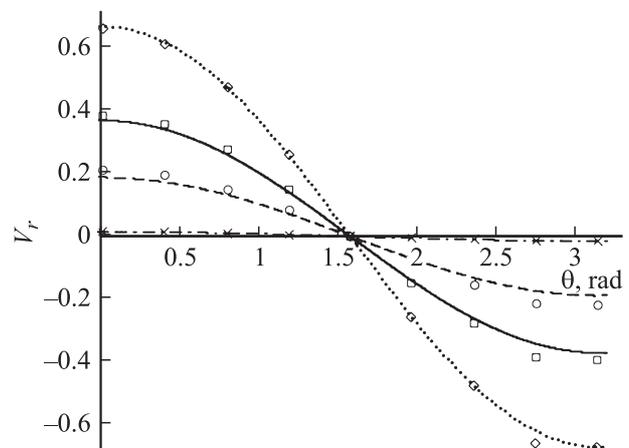
$$\nu_\tau(y) = \nu_\tau(\infty)(1 - R/r)^2 = 2000\nu(1 - R/r)^2, \quad (10)$$

согласно которой  $\nu_\tau \rightarrow 0$  при  $y = (r - R) \rightarrow 0$  и  $\nu_\tau \rightarrow \text{const} = 2000\nu$  при  $y = (r - R) \rightarrow \infty$ , что соответствует представлениям теории пристенной турбулентности.

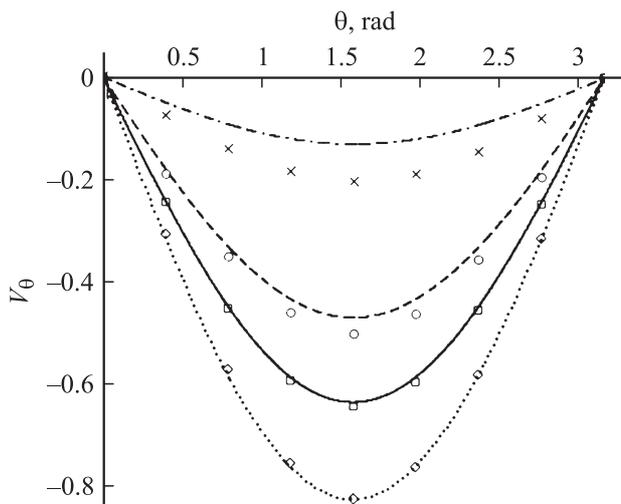
В сильнотурбулентном потоке обычно пренебрегают изменением давления в поперечном сечении потока [8]. Если принять, что это верно и в нашем случае, пока нет отрыва погранслоя от поверхности тела, то можно пренебречь первым слагаемым в подинтегральном выражении формулы (6).

На рис. 8 и 9 символами представлены соответственно профили скоростей  $V_r$  и  $V_\theta$ , полученные при численном моделировании обтекания шара сильнотурбулентным потоком в переходном диапазоне при  $Re = 128$ . Для сравнения на тех же рисунках для тех же радиальных слоев ( $j = 11, 16, 22, 44$ ) линиями изображены теоретические профили (7) и (8) решения задачи Стокса, распространенного в переходную область значений числа  $Re$ .

Из рис. 8 и 9 видно, что два вида профилей изменения по углу  $\theta$  компоненты  $V_r$  скорости газа — рассчитанные по численной модели и теоретические (по Стоксу) — на всех сферических слоях разного радиуса  $r_j = jh$  отличаются незначительно. Аналогично полученные два вида профилей компоненты  $V_\theta$  заметно отличаются только в погранслое — вблизи поверхности шара ( $h = 11-16$ ), на



**Рис. 8.** Изменение радиальной скорости  $V_r$  газа по полярному углу  $\theta$ ; при  $Re = 128$ ; символы — расчет обтекания шара сильнотурбулентным потоком для слоев с номерами  $j$ :  $\times$  — 11,  $\circ$  — 16;  $\square$  — 22;  $\diamond$  — 44, ближайšie к символам кривые — профили скорости для сферических слоев с теми же номерами, полученные из решения (9) и (10) задачи Стокса.



**Рис. 9.** Изменение тангенциальной скорости  $V_\theta$  газа по полярному углу  $\theta_i$  при  $Re = 128$ ; номера слоев  $j$ , соответствующие им обозначения точек и кривых — те же, что на рис. 8.

расстояниях от поверхности, равным  $0.1–0.6$  его радиуса  $R$  (рис. 9). Причем при турбулентном обтекании шара нормированная скорость газа в погранслое больше, чем с стоковским случаем. Это объясняется тем, что вблизи поверхности шара более значимым становится действие физической вязкости  $\nu$ , которая значительно меньше величины турбулентной вязкости  $\nu_\tau$  в набегающем на шар потоке.

Результаты расчета коэффициента сопротивления шара  $C_d$ , полученные при численном моделировании его обтекания сильнотурбулентным потоком ( $Re_1 \sim 10^5$ ), представлены на рис. 7 символами-квадратиками совместно со штриховой кривой. Там же символами-ромбами представлены данные эксперимента [3], полученные для капель воды в факеле распыла форсунки при  $p = 5 \text{ bar}$ . Очевидно, при  $Re > 50$  имеет место хорошее согласие между результатами расчета и эксперимента, что подтверждает корректность предложенных модельных представлений о механизме раннего кризиса гидродинамического сопротивления тела в сильнотурбулентном потоке.

Разногласие между данными расчета и эксперимента при  $Re < 50$  можно объяснить тем, что в условиях эксперимента в этой области значений числа  $Re$ , соответствующей меньшим расстояниям от форсунки [3], турбулентность газового потока была еще недостаточной для возникновения раннего кризиса сопротивления капель.

## Заключение

Таким образом, проведенный численный эксперимент показал, во-первых, что предложенный алгоритм расчета обтекания шара ламинарным газовым потоком позволяет получить для величин  $V_r$ ,  $V_\theta$  и  $C_d$  резуль-

таты, согласующиеся с известными теоретическими данными при  $Re < 1$  и экспериментальными данными при  $1 < Re < 400$ .

Во-вторых, сочетание предложенного алгоритма с элементами теории пристенной турбулентности позволило смоделировать обтекание шара сильнотурбулентным потоком, рассчитать и в этом случае значения компонент скорости  $V_r$ ,  $V_\theta$ , а также коэффициента сопротивления  $C_d$  шара, которые оказались в согласии с экспериментальными данными для раннего кризиса сопротивления.

Это подтвердило правильность представленного в работе [6] объяснения раннего кризиса сопротивления (когда величина  $C_d$  уменьшается в  $4–7$  раз по сравнению со случаем обтекания шара ламинарным потоком) влиянием сильной изначальной турбулентности набегающего на сферическую частицу потока. Большая турбулентная вязкость  $\nu_\tau$  потока создает условия обтекания и профили осредненных по времени скоростей газа, сходные со стоковским обтеканием при  $Re < 1$ . А малая по сравнению с  $\nu_\tau(\infty)$  величина физической вязкости  $\nu$ , которая играет основную роль вблизи поверхности шара, уменьшает его коэффициент сопротивления в несколько раз.

## Список литературы

- [1] *Torobin L.B., Gauvin W.H.* // Can. J. Chem. Eng. 1959. Vol. 37. N 4. P. 129–141.
- [2] *Шлихтинг Г.* Теория пограничного слоя / Пер. с немецкого. М.: Наука, 1974. 712 с.
- [3] *Симаков Н.Н.* // ЖТФ. 2004. Т. 74. Вып. 2. С. 46–51.
- [4] *Simakov N.N., Simakov A.N.* // J. Appl. Phys. 2005. Vol. 97. P. 114901.
- [5] *Симаков Н.Н.* // ЖТФ. 2010. Т. 80. Вып. 7. С. 1–7.
- [6] *Симаков Н.Н.* // ЖТФ. 2011. Т. 81. Вып. 11. С. 23–30.
- [7] *Поттер Д.* Вычислительные методы в физике / Пер. с англ. М.: Мир, 1975. 382 с.
- [8] *Лойцянский Л.Г.* Механика жидкости и газа. М.: Наука, 1978. 736 с.