

## О ТУРБУЛЕНТНОЙ СТРУЕ В СНОСЯЩЕМ ПОТОКЕ

Т. А. ГИРШОВИЧ (Москва)

Решения задачи о струе в сносящем потоке сводятся обычно к определению искривленной оси струи [1-6].

Ниже предлагается приближенная постановка задачи о плоской струе, вытекающей из бесконечно тонкой щели и распространяющейся под некоторым углом к безграничному потоку, причем определяются скорость на оси, внешняя и внутренняя границы и другие параметры струи. Из решения, как частный случай, получаются известные результаты для обычной затопленной струи. Основная трудность при постановке задачи о струе в сносящем потоке состоит в задании граничных условий.

По предложению Г. Н. Абрамовича, считается, что на внешней (передней к потоку) границе струи скорость и давление равны скорости и давлению, получающимся при обтекании твердой стенки, имеющей такую же форму, как и изогнутая ось струи. Иначе говоря, скорость и давление получаются из рассмотрения обтекания полутела, образованного двумя струями, вытекающими под углами  $\pm \alpha_0$  к набегающему потоку. Ось симметрии этого полутела параллельна направлению набегающего потока. На внутренней (задней к потоку) границе струи скорость в первом приближении считается равной нулю, а статическое давление — постоянным. Следует заметить, что этим граничным условием схематизируется течение в застойной области за струей, в которой, как показывают эксперименты, возникают циркуляционные зоны, несколько увеличивающие расширение струи.

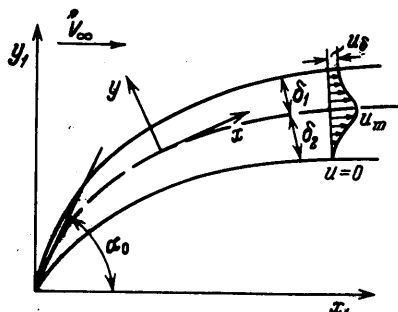
С уменьшением угла наклона струи к потоку величина застойной области уменьшается. Очевидно, что при некотором малом угле наклона струи к потоку циркуляционные зоны исчезнут. С другой стороны, при некотором большом угле наклона струи к сносящему потоку радиус кривизны оси струи на ее начальном участке становится сравнимым с шириной струи. В обоих случаях принятая здесь постановка задачи будет неверна. Предельные углы, для которых она еще применима, необходимо определить экспериментально.

Кроме того, принимаются следующие допущения: 1) искривленная ось струи есть линия тока, 2) касательные напряжения на оси струи равны нулю, 3) путь смещения поперек искривленной оси струи постоянен.

Задача решается в криволинейных ортогональных координатах; за ось абсцисс принимается искривленная ось струи, а за ось ординат — нормаль к этой оси. Такой выбор системы координат позволяет использовать для струи в сносящем потоке уравнения пограничного слоя. Таким образом, в криволинейных координатах решается задача о струйном пограничном слое в потоке с переменной спутной скоростью.

Решение получено при помощи интегрального метода, известного в теории пограничного слоя; в теории струй этот метод применен А. С. Гиневским [7].

Пусть плоская турбулентная струя вытекает под углом к безграничному потоку, вытекающему из бесконечно тонкой щели. В этом случае струю можно рассматривать как пограничный слой. Схема такой струи со всеми обозначениями показана на фигуре. Показано [8], что если радиус кривизны стенки значительно больше толщины пограничного слоя, то уравнения пограничного слоя в выбранных выше криволинейных координатах будут иметь вид



$$u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{1}{\rho} \frac{\partial \tau}{\partial y}$$

$$\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} = \frac{u^2}{R(x)}, \quad \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0 \quad (1)$$

Здесь  $R(x)$  — радиус кривизны;  $R > 0$ , если стенка обращена выпуклостью наружу. Для решения задачи необходимо решить систему уравнений (1) при следующих граничных условиях:

$$u = u_\delta, \quad \frac{\partial u}{\partial y} = 0, \quad p = p_\delta \text{ при } y = \delta_1$$

$$v = 0, \quad u = u_m \text{ при } y = 0$$

$$u = 0, \quad \frac{\partial u}{\partial y} = 0, \quad p = 0 \text{ при } y = \delta_2$$
(2)

(давление отсчитывается от давления в области за струей  $p_0$ )

Вводя новую переменную

$$\eta_i = \frac{y}{\delta_i} \begin{cases} i = 1 \text{ для верхней половины струи} \\ i = 2 \text{ для нижней половины струи} \end{cases} \quad (3)$$

и следуя методу [7], представим распределение касательных напряжений в виде

$$\tau_i = B_0 + B_1\eta_i + B_2\eta_i^2 + B_3\eta_i^3 \quad (4)$$

Коэффициенты этого полинома определяются из следующих граничных условий:

$$\begin{aligned} \tau_i = 0, \quad \frac{\partial \tau_i}{\partial \eta_i} &= \rho \delta_i \left[ u_m u_m' + \frac{1}{\rho} \left( \frac{\partial p}{\partial x} \right)_{y=0} \right] = A \rho \delta_i \text{ при } \eta_i = 0 \\ \tau_i = 0, \quad \frac{\partial \tau_i}{\partial \eta_i} &= 0 \text{ при } \eta_i = 1 \end{aligned} \quad (5)$$

Таким образом, получается следующее выражение для  $\tau_i$ :

$$\tau_i = \rho \delta_i A \eta_i (1 - \eta_i)^2 \quad (6)$$

Профиль скорости определяется при помощи формулы Прандтля для касательных напряжений<sup>1</sup>

$$\tau_i = \mp \rho l^2 \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 \quad (7)$$

После приравнивания выражения (6) выражению (7) получим

$$\frac{\partial u}{\partial \eta_i} = - \left( \pm \frac{\delta_i^3 A}{l^2} \right)^{1/2} (\eta_i^{1/2} - \eta_i^{3/2})$$

Интегрирование полученного уравнения от 0 до  $\eta_i$  дает следующую формулу для профиля скорости в струе:

$$u = u_m - \left( \mp \frac{\delta_i^3 A}{l^2} \right)^{1/2} \left( \frac{2}{3} \eta_i^{3/2} - \frac{2}{5} \eta_i^{5/2} \right) \quad (8)$$

Здесь  $u_m$  — скорость на оси струи.

Из первого условия (2) и из (8) получается уравнение

$$u_m - u_{\delta, i} = \frac{4}{15} \left( \mp \frac{\delta_i^3 A}{l^2} \right)^{1/2} \quad (9)$$

Совместное решение (8) и (9) позволяет получить относительный профиль избыточной скорости

$$\frac{u - u_{\delta, i}}{u_m - u_{\delta, i}} = 1 - \frac{5}{2} \eta_i^{3/2} + \frac{3}{2} \eta_i^{5/2} \quad (10)$$

Из (10) видно, что продольный и поперечный градиенты давления не влияют на форму относительного профиля скорости. Этот факт для осесимметричной струи подтвержден экспериментально [9]. Выражение (9) для внутренней и наружной частей струи записывается по отдельности следующим образом:

$$u_m = \frac{4}{15} \left( \frac{\delta_2^3 A}{l^2} \right)^{1/2}, \quad u_m - u_{\delta} = \frac{4}{15} \left( - \frac{\delta_1^3 A}{l^2} \right)^{1/2} \quad (11)$$

Из (11) после несложных преобразований получаем простое алгебраическое соотношение между ординатами внутренней и наружной границ струи

$$\delta_1 = - \delta_2 \left( 1 - \frac{u_{\delta}}{u_m} \right)^{1/2} \quad (12)$$

Как видно из (12), при скорости сносящего потока, равной нулю, имеет место соотношение  $\delta_1 = - \delta_2$ , т. е. получается обычная затопленная струя.

Для определения трех неизвестных величин  $u_m$ ,  $\delta_1$  и  $\delta_2$  имеется уравнение (12) и одно из уравнений (11). Третье уравнение получается при помощи интегрирования поперек внутренней части струи первого уравнения системы (1) с использованием уравнения неразрывности. В результате получим

$$\int_0^{\delta_2} \left( u^2 + \frac{p}{\rho} \right) dy = - K_2 \quad (13)$$

<sup>1</sup> При очень большой кривизне струи формула Прандтля, по-видимому, требует уточнения.

Величина константы  $K_2 = mK$  неизвестна. По-видимому, не будет большой ошибкой считать  $K_2$  половиной кинематического импульса струи ( $m = 1/2$ ). Более точно величину  $K_2$  можно будет определить из решения для начального участка плоской струи, вытекающей из щели конечной толщины. В результате интегрирования в выражении (13) с использованием второго уравнения системы (1) получим

$$u_m^2 = -\frac{K_2}{\delta_2} \left( \frac{33}{112} - \frac{5}{84} \frac{\delta_2}{R} \right)^{-1} \quad (14)$$

При  $R \rightarrow \infty$  уравнение (14) дает выражение для скорости на оси обычной затопленной струи.

Подстановка (14) в первое уравнение (11) и небольшие преобразования приводят к следующему дифференциальному уравнению для внутренней границы струи  $\delta_2$ :

$$\delta_2' = \frac{225/8 \beta^2 R^2 (33/112 - 5/84 \delta_2 R^{-1}) - 0.1133 \delta_2^2 R'}{R^2 (10/84 \delta_2 R^{-1} - 33/112 - 5/84 \delta_2^2 R^{-2})} \quad \left( \beta^2 = \frac{l^2}{\delta_2^2} \right) \quad (15)$$

При  $R \rightarrow \infty$  отсюда  $\delta_2' = -225/8 \beta^2 = -c$  или  $\delta_2 = -cx$ , т. е. получается известное уравнение границы турбулентной затопленной струи.

Уравнение (15) можно решить методом последовательных приближений. Для  $k$ -го приближения имеет место формула

$$\delta_{2,k} = \int_0^x \frac{225/8 \beta^2 R^2 (33/112 - 5/84 \delta_{2,k-1} R^{-1}) - 0.1133 \delta_{2,k-1}^2 R'}{R^2 (10/84 \delta_{2,k-1} R^{-1} - 33/112 - 5/84 (\delta_{2,k-1})^2 R^{-2})} dx \quad (16)$$

При приближенных расчетах можно принять  $\delta_2$  равным  $\delta$  для обычной затопленной струи с несколько увеличенным коэффициентом  $c$ . Тогда остальные характеристики струи легко находятся из соотношений (12) и (14).

Для полного решения задачи осталось найти форму оси струи. Для этой цели можно применить еще не использованное условие, состоящее в том, что давление на внешней границе струи должно равняться давлению, полученному из обтекания струи как твердой криволинейной стенки безграничным потоком. Это условие имеет вид:

$$\frac{p_\delta}{\rho} = -\frac{33}{112} \frac{\delta_2}{R} u_m^2 + \frac{\delta_1}{R} u_m^2 \left[ \frac{7}{16} \frac{u_\delta^2}{u_m^2} + \frac{15}{56} \frac{u_\delta}{u_m} + \frac{33}{112} \right] \quad (17)$$

Обтекание твердой криволинейной стенки можно получить, например, методом наложения потоков.

Наложение однородного потока, параллельного оси  $x_1$ , на поток от системы источников (стоков), непрерывно распределенных вдоль той же оси в некотором промежутке с интенсивностью  $q(\xi)$ , дает функцию тока суммарного течения вида

$$\psi = V_\infty y_1 + \frac{1}{2\pi} \int_a^b q(\xi) \arctg \frac{y_1}{x_1 - \xi} d\xi \quad (18)$$

Приравнивание функции тока  $\psi$  нулю дает уравнение стенки (оси струи). При помощи (18) вычисляются скорость и давление на стенке и принимается, что они равны скорости и давлению на границе струи. Затем полученные выражения подставляются в (17), из которого и определяется распределение источников  $q(\xi)$ .

Поступило 20 III 1965

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Абрамович Г. Н. Теория турбулентных струй. Гостехиздат, 1960.
2. Батурич В. В., Шепелев И. А. Воздушные завесы. Отопление и вентиляция, 1936, № 5.
3. Вахламов С. В. Расчет траектории струи в сносящем потоке. Инж.-физ. ж., 1964, т. 7, № 10.
4. Волынский М. С. О форме струи жидкости в газовом потоке. Оборонгиз, 1958.
5. Иванова В. С. О форме средней линии осесимметричной веерной струи в сносящем потоке. Изв. высш. учебн. завед., Авиационная техника, 1963, № 4.
6. Костерин В. А., Ржевский Е. В. О расчете траектории и дальности веерных и парных плоских струй в ограниченном плоском потоке. Изв. высш. учебн. завед., Авиационная техника, 1964, № 1.
7. Гиневский А. С. Турбулентные след и струя в спутном потоке при наличии продольного градиента давления. Изв. АН СССР, ОТН, Механика и машиностроение, 1959, № 2.
8. Шлихтинг Г. Теория пограничного слоя. Изд. иностр. лит., 1956.
9. Keffer G. F., Vaines W. D. The round turbulent jet in a cross-wind. J. Fluid Mechn., 1963, 15, april.