

В. М. ИЕВЛЕВ

НЕКОТОРЫЕ ВОПРОСЫ ГИДРОДИНАМИЧЕСКОЙ ТЕОРИИ
ТЕПЛООБМЕНА ПРИ ТЕЧЕНИИ ГАЗА

(Представлено академиком М. В. Келдышем 28 VIII 1952)

I. В статье (1) было показано, что при выполнении определенных ограничивающих условий возможен пересчет опытных данных по теплообмену и трению, полученных при обтекании несжимаемой жидкостью тел одной формы, на тела другой геометрической формы. В настоящей статье рассматривается аналогичный вопрос применительно к турбулентному течению газа.

Обозначим:

$$\alpha = \frac{\tau_{\text{ст}}}{\bar{\rho}_0 \frac{p}{\bar{\rho}_0} \bar{u}^2}; \quad \alpha_m = \frac{q_{\text{ст}}}{\bar{\rho}_0 \frac{p}{\bar{\rho}_0} c_p \bar{t}_0 \bar{u}}; \quad \bar{T}_{\text{ст}} = \frac{T_{\text{ст}}}{T_0}; \quad \beta = \frac{\bar{u}}{\sqrt{2c_p \bar{T}_0}};$$

$$\text{Re}_\delta = \frac{\bar{u}}{\bar{\mu}_0} \int_0^\delta \rho \frac{u}{\bar{u}} \left(1 - \frac{u}{\bar{u}}\right) dy; \quad \text{Re}_\Delta = \frac{\bar{u}}{\bar{\mu}_0} \int_0^\Delta \rho \frac{u}{\bar{u}} \left(1 - \frac{t_0}{\bar{t}_0}\right) dy;$$

$$P = \frac{\bar{\mu}_0}{\bar{\rho}_0 \frac{p}{\bar{\rho}_0} \bar{u}^2} \frac{d\bar{u}}{dx}; \quad Q = \frac{\bar{\mu}_0}{\bar{t}_0 \bar{\rho}_0 \frac{p}{\bar{\rho}_0} \bar{u}} \frac{dT_{\text{ст}}}{dx};$$

$$z = \frac{\text{Re}_\delta}{\alpha}; \quad z_m = \frac{\text{Re}_\Delta}{\alpha_m},$$

где $\tau_{\text{ст}}$ — напряжение силы трения на стенке; $q_{\text{ст}}$ — удельный тепловой поток; $\bar{\rho}_0$ и p_0 — плотность и давление адиабатически заторможенного потока вне пограничного слоя; T_0 — температура торможения вне пограничного слоя; \bar{u} — скорость вне пограничного слоя; p — давление; c_p — удельная теплоемкость (не зависящая от температуры); $T_{\text{ст}}$ — температура стенки; $\bar{t}_0 = T_0 - T_{\text{ст}}$; $\bar{\mu}_0$ — коэффициент вязкости при температуре T_0 ; δ — толщина динамического пограничного слоя; Δ — толщина теплового пограничного слоя; x — координата вдоль стенки; y — координата по нормали к стенке; u — скорость вдоль оси x в пограничном слое; t_0 — разность температуры торможения газа и температуры стенки.

Ниже будет показано, что в некотором диапазоне изменения P и Q можно приближенно принять $z/z_m \approx 1$ и пренебречь влиянием P и Q на α и α_m . Это расширяет возможности моделирования, позволяя использовать одни и те же опытные данные для тел различной формы.

II. Зависимость α и α_m от Re_δ и Re_Δ можно во всяком небольшом диапазоне изменения Re_δ и Re_Δ аппроксимировать степенными формулами, которые мы запишем в виде:

$$\alpha = Az^{-n_1} z_m^{-n_2} = Az_m^{-(n_1+n_2)} \left(\frac{z_m}{z}\right)^{n_1};$$

$$\alpha_m = Bz^{-m_1} z_m^{-m_2} = Bz_m^{-(m_1+m_2)} \left(\frac{z_m}{z}\right)^{m_1}. \quad (1)$$

Примем для дальнейшего анализа следующие основные предположки, связанные с природой турбулентного движения (те же, что и в (1)):

1) показатели степени n_1, n_2, m_1, m_2 малы по величине (около 0, 1, согласно имеющимся теоретическим и экспериментальным работам);

2) для турбулентного движения характерны «заполненные» профили скоростей и температур.

III. Для оценки ошибки в α и α_m , получающейся, если принять $z_m/z \approx 1$, воспользуемся интегральными соотношениями импульсов и энергии для пограничного слоя, имеющими для плоского движения вид:

$$\frac{1}{Re_\varphi} \frac{d Re_\varphi}{d Re_x} + \frac{P}{1-\beta^2} \left[1 + H - (1 - \bar{T}_{ст}) H_m \frac{z_m}{z} \frac{\alpha_m}{\alpha} \right] = \frac{1}{z};$$

$$\frac{1}{Re_\theta} \frac{d Re_\theta}{d Re_x} - Q = \frac{1}{z_m}, \quad (2)$$

где

$$d Re_x = \frac{\bar{\rho}_0 \frac{p}{p_0} \bar{u} dx}{\bar{\mu}_0}, \quad H = \frac{\int_0^\delta \rho \left(1 - \frac{u}{u}\right) dy}{\int_0^\delta \rho \frac{u}{u} \left(1 - \frac{u}{u}\right) dy}, \quad H_m = \frac{\int_0^\Delta \rho \left(1 - \frac{t_0}{t_0}\right) dy}{\int_0^\Delta \rho \frac{u}{u} \left(1 - \frac{t_0}{t_0}\right) dy}.$$

В связи с тем, что профили скоростей и температур в пограничном слое являются «заполненными», величины H и H_m близки к 1 и мало меняются ($H \approx H_m \approx 1,2 \div 1,3$).

Вычитая соотношения (2) друг из друга, получим:

$$\frac{d}{d Re_x} \ln \left(\frac{Re_\theta}{Re_\varphi} \right) = \frac{1}{z_m} \left[1 + z_m P \frac{1 - \bar{T}_{ст}}{1 - \beta^2} H_m \frac{\alpha_m}{\alpha} \right] \left[\left(\frac{z_m}{z} \right)_0 - \frac{z_m}{z} \right], \quad (3)$$

где

$$\left(\frac{z_m}{z} \right)_0 = \frac{1 + z_m \left[Q + P \frac{1 + H}{1 - \beta^2} \right]}{1 + z_m P \frac{1 - \bar{T}_{ст}}{1 - \beta^2} H_m \frac{\alpha_m}{\alpha}}. \quad (4)$$

Из этого уравнения можно сделать следующий приближенный вывод: величина z_m/z в каждом месте обтекаемого тела изменяется в направлении приближения к $(z_m/z)_0^*$. Если на каком-либо участке обтекаемой стенки величины $(z_m/z)_0$, определяемые по (4), и начальное значение z_m/z заключены в некоторых пределах, то в этих же пределах будет изменяться на рассматриваемом участке и отношение z_m/z . Следовательно, если при расчете α и α_m приближенно принять $z_m/z \approx 1$, то относительная ошибка в α и α_m ($\Delta\alpha/\alpha$ и $\Delta\alpha_m/\alpha_m$), согласно (1), составит:

* Если $1 + z_m P \frac{1 - \bar{T}_{ст}}{1 - \beta^2} H_m \frac{\alpha_m}{\alpha} > 0$ и $\left(\frac{z_m}{z} \right)_0 > 0$.

$$\left| \frac{\Delta\alpha}{\alpha} \right| = \left| \left(\frac{z_m}{z} \right)^{n_1} - 1 \right| \approx n_1 \left| \frac{z_m}{z} - 1 \right| \ll 0,1 \left| \left(\frac{z_m}{z} \right)_0 - 1 \right|_{\max};$$

$$\left| \frac{\Delta\alpha_m}{\alpha_m} \right| \ll 0,1 \left| \left(\frac{z_m}{z} \right)_0 - 1 \right|_{\max}$$
(5)

(принято $n_1 \approx m_1 \approx 0,1$); индекс \max в правой части указывает, что должно быть взято максимальное на рассматриваемом участке стенки значение $|(z_m/z)_0 - 1|$.

В формуле (4) для $(z_m/z)_0$ α_m/α близко к 1; при $\beta = 0$ (малые числа M) и $\bar{T}_{ст} = 1$ эта формула совпадает с соответствующей формулой для несжимаемой жидкости, полученной в (1). Анализ (4) показывает, что при заданной допустимой ошибке в α и α_m величина Q может изменяться примерно в одинаковых пределах и для газа, и для несжимаемой жидкости; величина P для газа может при $\bar{T}_{ст} < 1$ изменяться в более широких, а при $\bar{T}_{ст} > 1$ — в более узких пределах, чем для несжимаемой жидкости.

IV. Величины P и Q могут влиять на α и α_m , изменяя профиль скоростей и температур в пограничном слое. Для оценки влияния P на профиль τ воспользуемся уравнением движения:

$$\frac{\partial \tau}{\partial y} = -\bar{\rho} \bar{u} \frac{d\bar{u}}{dx} + \rho u \frac{\partial u}{\partial x} + \rho V \frac{\partial u}{\partial y},$$
(6)

где $\bar{\rho}$ — плотность вне пограничного слоя, V — скорость вдоль оси y .

Преобразуя (6), пренебрегая влиянием членов, содержащих V и $\frac{\partial}{\partial x} \left(\frac{u}{u} \right)$, интегрируя по y и используя (4), получим:

$$\left| 1 - \frac{\tau}{\tau_{ст}} \right| = \frac{|P| \bar{u}}{(1 - \beta^2) \alpha \mu_0} \left| \left(\int_0^y \rho \frac{u}{u} \left(1 - \frac{u}{u} \right) dy + \int_0^y \rho \left(1 - \frac{u}{u} \right) dy - (1 - \bar{T}_{ст}) \int_0^y \rho \left(1 - \frac{t_0}{T_0} \right) dy \right) \right| < \frac{|P| \bar{u}}{(1 - \beta^2) \alpha \mu_0} \left| \int_0^{\delta} \rho \frac{u}{u} \left(1 - \frac{u}{u} \right) dy + \int_0^{\delta} \rho \left(1 - \frac{u}{u} \right) dy - (1 - \bar{T}_{ст}) \int_0^{\Delta} \rho \left(1 - \frac{t_0}{T_0} \right) dy \right| \approx \left| 1 - \left(\frac{z_m}{z} \right)_0 \right|_{Q=0}.$$
(7)

Аналогичный результат был получен в (1) для несжимаемой жидкости. Там было показано, что из (7) следует возможность пренебречь влиянием P на α и α_m , если величина P такова, что можно принимать $z_m/z \approx 1$. Для газа приведенные в (1) выводы также справедливы; мы не будем их здесь воспроизводить.

Аналогичный сделанному в (1) вывод получается также относительно влияния Q .

Параметры P и Q могут влиять на характеристики турбулентности в пограничном слое и, тем самым, на α и α_m . В настоящей статье не рассматривается, какими величинами должен ограничиваться диапазон изменения P и Q с этой точки зрения.

V. Для определения z_m подставим в (2) $Re_0 = z_m \alpha_m$ и $Q =$

$$= - \frac{1}{1 - \bar{T}_{ст}} \frac{d(1 - \bar{T}_{ст})}{d Re_x} :$$

$$\frac{dz_m}{d Re_x} + \frac{z_m}{\alpha_m} \frac{d\alpha_m}{d Re_x} + \frac{z_m}{1 - \bar{T}_{ст}} \frac{d(1 - \bar{T}_{ст})}{d Re_x} = 1.$$
(8)

Принимая приближенно, согласно (1), $\frac{z_m}{\alpha_m} \frac{d\alpha_m}{d \operatorname{Re}_x} \approx -(m_1 + m_2) \frac{dz_m}{d \operatorname{Re}_x}$ и полагая $\frac{1}{1 - m_1 - m_2} \approx 1,2$, получим решение (8) в следующем виде:

$$z_m(x) = z_m(0) \left[\frac{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(0)}{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(x)} \right]^{1,2} + 1,2 \int_0^x \left[\frac{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(x_1)}{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(x)} \right]^{1,2} \frac{\bar{\rho}_0 \frac{p(x_1)}{p_0} \bar{u}(x_1)}{\bar{\mu}_0} dx_1. \quad (9)$$

Величина $z_m(0)$ определяется из расчета ламинарного или турбулентного пограничного слоя на предшествующем рассматриваемому участке обтекаемого тела (до $x=0$).

При обтекании тела вращения величина z_m определяется так:

$$z_m(x) = z_m(0) \left[\frac{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(0)}{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(x)} \right]^{1,2} \left[\frac{D(0)}{D(x)} \right]^{1,2} + 1,2 \int_0^x \left[\frac{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(x_1)}{1 - \bar{T}_{\text{cr}}(x)} \right]^{1,2} \left[\frac{D(x_1)}{D(x)} \right]^{1,2} \frac{\bar{\rho}_0 \frac{p(x_1)}{p_0} \bar{u}(x_1)}{\bar{\mu}_0} dx_1, \quad (10)$$

где D — диаметр тела вращения.

VI. Для получения приближенных формул для α и α_m применим к случаю течения газа те же формулы, которые были получены нами для несжимаемой жидкости (1), но подставим в них величину ρ при средней температуре в пограничном слое $\left(T_m = \frac{T_{\text{cr}} + \bar{T}_0}{2} - \frac{1}{2c_p} \left(\frac{\bar{u}}{2} \right)^2 \right)$, а величины λ (коэффициент теплопроводности) и μ , которые существуют только в ламинарном подслое, — при средней температуре ламинарного подслоя $\left(T_{l \text{ ср}} = \frac{3T_{\text{cr}} + \bar{T}_0}{4} - \frac{1}{2c_p} \left(\frac{\bar{u}}{4} \right)^2 \right)$. Примем $\mu \sim T^{0,7}$; $\lambda \sim T^{0,7}$.

Применение указанных определяющих температур для расчета числа Нуссельта при движении газа в трубе по экспериментальной формуле для несжимаемой жидкости дает удовлетворительно согласующиеся с опытом результаты.

Для α и α_m получаются следующие соотношения (при $z \approx 10^5 \div 10^9$):

$$\alpha = (0,0331 z_m^{-0,221} + 4 \cdot 10^{-4}) j; \quad \alpha_m = \frac{j}{41,5 z_m^{0,1692} \operatorname{Pr}^{0,6} + 35,3 z_m^{0,08}}; \\ j = \left(\frac{2}{1 + \bar{T}_{\text{cr}} - \beta^2/2} \right)^{0,85} \left(\frac{1 + 3\bar{T}_{\text{cr}} - \beta^2/4}{4} \right)^{0,105}. \quad (11)$$

Изложенный метод расчета не меняется при применении вместо (11) других формул.

VII. Рекомендуется следующий порядок расчета трения и теплообмена: 1) определить z_m по (9) или (10) и затем найти α и α_m по (11); 2) определить по (5) максимально возможную относительную ошибку в α и α_m .

Поступило
1 VII 1952

ЦИТИРОВАННАЯ ЛИТЕРАТУРА

¹ В. М. Иевлев, ДАН, 86, № 6 (1952).