

**ТЕПЛОТДАЧА ИЗОТЕРМИЧЕСКОЙ ПЛАСТИНЫ
ПРИ ТУРБУЛЕНТНОМ ТЕЧЕНИИ ЖИДКОСТИ
В ШИРОКОМ ДИАПАЗОНЕ ЗНАЧЕНИЙ
ЧИСЕЛ ПРАНДТЛЯ И РЕЙНОЛЬДСА**

А. Ш. Дорфман, О. Д. Липовецкая

(Киев)

Изучение теплоотдачи турбулентно обтекаемой пластины имеет важное значение не только потому, что этот случай часто встречается на практике, но и потому, что данные по изотермической пластине используются для расчета теплоотдачи в более сложных случаях. В частности, эти данные необходимы при использовании предельных относительных законов, позволяющих рассчитать теплоотдачу с учетом влияния сжимаемости, градиента давления, вдува и других возмущающих факторов [1.]

Большинство работ, посвященных теплоотдаче изотермической пластины, относится к сравнительно малым числам Re , когда распределение скоростей в пограничном слое почти по всей его толщине может быть описано универсальным законом стенки. Однако с ростом Re возрастает часть слоя, прилегающая к внешней границе, в которой распределение скоростей не может быть описано законом стенки, и потому результаты, полученные при малых числах Re , оказываются непригодными.

В данной работе коэффициенты теплоотдачи от турбулентно обтекаемой изотермической пластины получены путем численного интегрирования уравнений теплового пограничного слоя для широкого диапазона значений критериев $3 \cdot 10^5 \leq Re \leq 2,5 \cdot 10^{12}$, $10^{-2} \leq Pr \leq 10^3$.

В работах [2—5] использовались равновесные турбулентные пограничные слои, характеризующиеся постоянством безразмерного градиента давления $\beta = \delta^* \tau_w^{-1} dp/dx$. В [5] путем интегрирования уравнений динамического слоя вычислены профили дефекта скорости для таких слоев при различных значениях β , а в [6] указан метод сопряжения профилей дефекта скорости с универсальными профилями закона стенки и предложена составная функция, определяющая коэффициент турбулентной вязкости. При этом распределения скоростей и коэффициента турбулентной вязкости в слое описываются функциями безразмерной координаты $\eta = y/\Delta$, где $\Delta = \delta^*/\sqrt{c_f/2}$, зависящими от параметров β и $Re_* = \delta^* U/v$.

Для этих условий и постоянного значения турбулентного числа Прандтля Pr_t в работе [7] получены решения уравнения теплового пограничного слоя для градиентных равновесных течений и произвольного распределения температуры поверхности.

Для рассматриваемого здесь случая изотермической ($T_w = \text{const}$) пластины ($\beta = 0$) эти формулы имеют вид

$$(1) \quad \theta = (T - T_\infty)/(T_w - T_\infty) = G_0(\varphi), \quad St(c_f/2Pr)q_0,$$

где $G_0(\varphi)$ — функция, определяемая путем интегрирования обыкновенного дифференциального уравнения, приведенного в [7];

$g_0 = -\sqrt{2\beta_1/Re_*} (\varphi^{1/2} G_0')_{\varphi=0}$; β_1 — параметр, зависящий от β и Re_* [5]; φ — переменная, однозначно связанная с переменной η [7],

$$(2) \quad \varphi = \beta_1 \sqrt{c_f/2} \int_0^\eta u/U d\eta.$$

При расчетах турбулентное число Прандтля Pr_t принималось равным единице. Для больших чисел Прандтля, когда тепловой слой располагается в вязком подслое, существенным оказывается характер затухания пульсаций в вязком подслое. Считалось также (как, например, в [8]), что коэффициент турбулентной вязкости пропорционален четвертой степени расстояния от стенки. Для $Pr < 1$, когда тепловой слой толще динамического, принималось что коэффициент турбулентной вязкости вне динамического слоя не изменяется и равен соответствующему значению на внешней границе динамического слоя [9].

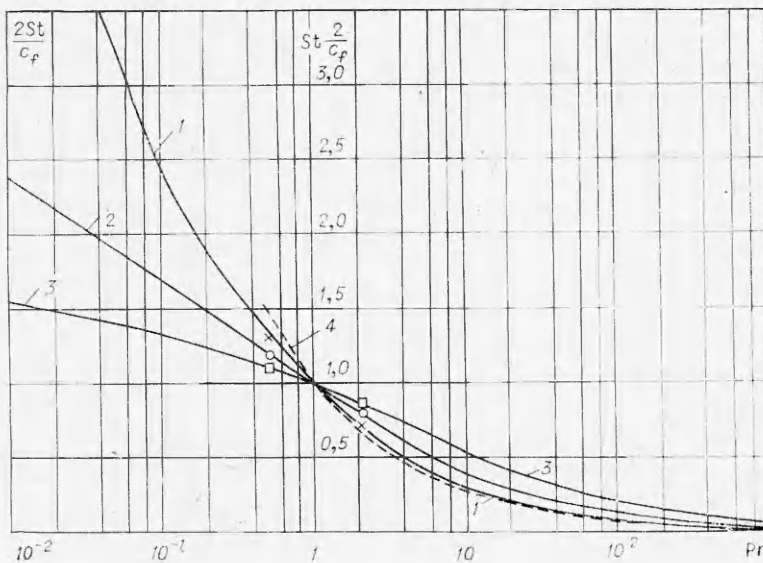
На фиг. 1 приведены результаты расчетов в виде зависимости коэффициента аналогии Рейнольдса $2St/c_f$ от числа Pr при различных значениях параметра Re_* (кривая 1 — $Re_* = 10^3$; 2 — $Re_* = 10^5$; 3 — $Re_* = 10^9$).

При сравнительно малых числах Re и числах Pr , близких к единице, результаты расчетов хорошо согласуются с известной формулой $2St/c_f = Pr^{-0,6}$ (кривая 4), а также со значением $1/0,863$ (точка, отмеченная треугольником), полученным в [10] в результате обработки экспериментальных данных для воздуха ($Pr = 0,7$).

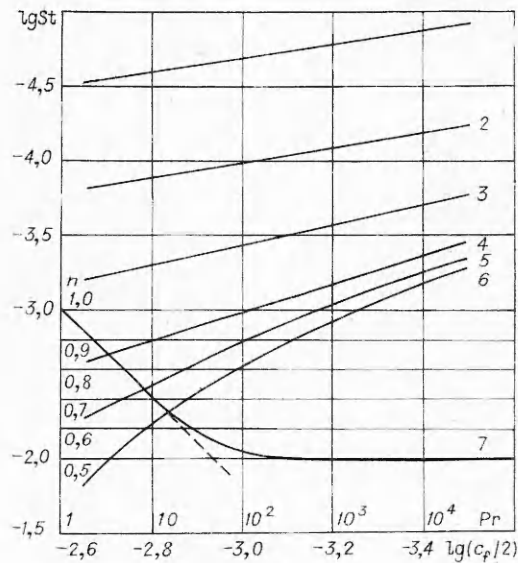
Расчеты хорошо согласуются и с результатами, полученными для $Pr = 0,5-2$ и $1,2 \cdot 10^5 < Re_* < 1,11 \cdot 10^9$ в [11] путем численного интегрирования системы дифференциальных уравнений турбулентного пограничного слоя с использованием формулы Клаузера для напряжения трения и формулы Коулса для распределения скорости в пограничном слое (точки на кривых 1—3).

При больших числах Re значения коэффициентов аналогии существенно отличаются от соответствующих значений при малых Re . Причем увеличение числа Re приводит при $Pr > 1$ к росту, а при $Pr < 1$ — к уменьшению коэффициентов аналогии.

Чтобы получить аппроксимирующую формулу для вычисления коэффициентов теплоотдачи, воспользуемся следующими соображениями. В [12] показано, что при $Pr \rightarrow \infty$ число Стантона пропорционально $\sqrt{c_f/2}$. Вместе с тем известно, что при $Pr = 1$ число Стан-



Фиг. 1



Фиг. 2

тона пропорционально $c_f/2$. Исходя из этого, можно предположить, что и при других числах Pr существует пропорциональность между St и $(c_f/2)^n$, причем показатель уменьшается с ростом числа Прандтля от 1 при $Pr = 1$ до $1/2$ при $Pr \rightarrow \infty$. Из приведенных на фиг. 2 зависимостей $\lg St = f(\lg c_f/2)$, полученных в результате расчетов (кривая 1 — $Pr = 1000$; 2 — $Pr = 100$; 3 — $Pr = 10$; 4 — $Pr = 1$; 5 — $Pr = 0,1$; 6 — $Pr = 0,01$), следует, что такая пропорциональность действительно имеет место для чисел $Pr > 1$. Здесь же приведены соответствующие значения показателей n в зависимости от числа Прандтля (кривая 7). Заменяя кривую $n = f(\lg Pr)$ двумя прямыми и определяя соот-

ветствующие коэффициенты пропорциональности между St и $c_f/2$, получаем аппроксимирующие формулы

$$(3) \quad St = Pr^{-1,35}(c_f/2)^{1-0,29 \lg Pr} \quad (1 < Pr \leq 50);$$

$$(4) \quad St = 0,113 Pr^{-3/4}(c_f/2)^{1/2} \quad (Pr > 50).$$

На фиг. 3 приведено сравнение результатов расчета по последней формуле с заимствованными из [12] экспериментальными данными (кривая 1 — $Re_* = 10^3$; 2 — $Re_* = 10^5$; 3 — $Re_* = 10^9$). Полученные расчетом кривые $St\sqrt{2}/c_f = f(Pr)$, сливающиеся в одну при больших числах Прандтля, продолжены в область чисел $Pr > 10^3$ путем вычисления угла наклона касательной в точке $Pr = 10^3$.

Наблюдается хорошее согласование расчетных и экспериментальных данных: значение коэффициента пропорциональности 0,113 в формуле (4), найденное расчетом, практически совпадает со значением 0,115, установленным в [12] путем согласования с экспериментальными данными. На фиг. 3 видно, что формула (4) достаточно хорошо описывает полученные результаты для $Pr > 50$. Для $Pr < 50$ кривые, относящиеся к разным Re_* существенно расходятся, зависимость (4) уже не пригодна, и в области $1 < Pr < 50$ результаты описываются зависимостью (3). Входящий в формулы (3), (4) коэффициент трения определяется по формуле

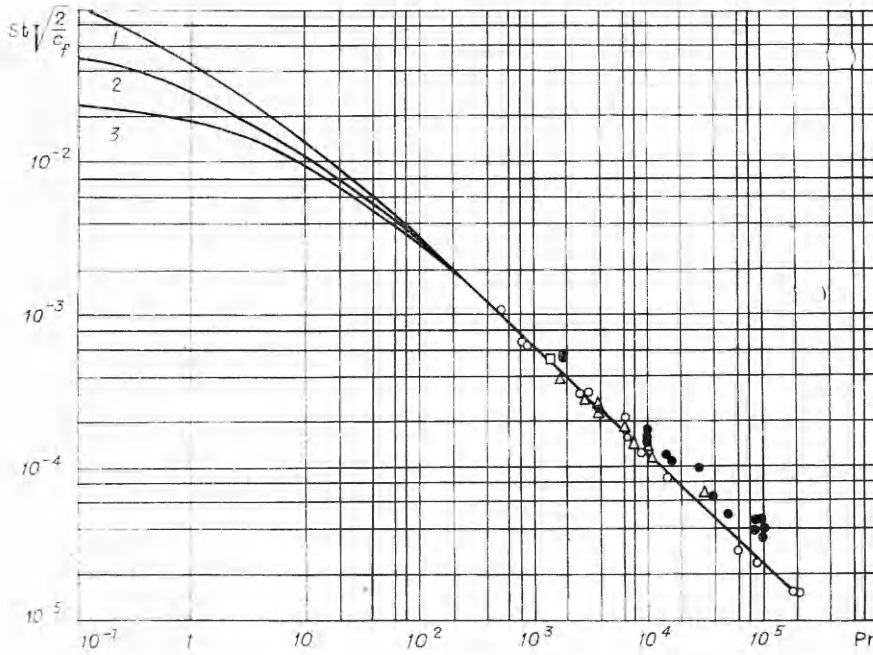
$$(5) \quad \sqrt{2}/c_f = (1/\kappa) \ln Re_* + 4,31,$$

причем Re_* и Re_x связаны соотношением [7]

$$(6) \quad Re_* = \beta_1 c_f / 2 \cdot Re_x.$$

Эти два равенства связывают c_f и Re_x в неявном виде. Поэтому для расчетов удобнее пользоваться формулой Шлихтинга

$$c_f = (2 \lg Re_x - 0,65)^{-2,3},$$



Ф и г. 3

дающей результаты, близкие к получаемым по формулам (5), (6).

Из данных фиг. 2 видно, что для чисел $Pr < 1$ результаты расчетов нельзя аппроксимировать функциями типа (3), (4): зависимости $\lg(St) = f(\lg c_f/2)$ нелинейны. Оказывается, однако, что для чисел $Pr < 1$ при всех числах Re существует единая зависимость $Nu_x = t(Re_x)$. Это дано на фиг. 4, где полученные результаты нанесены на график $\lg Nu_x = f(\lg Re_x)$ и видно, что все точки (отмечены кружками), относящиеся к числам $Pr < 1$, образуют единую кривую, а точки (отмечены крестиками), относящиеся к числам $Pr > 1$, не укладываются на нее.

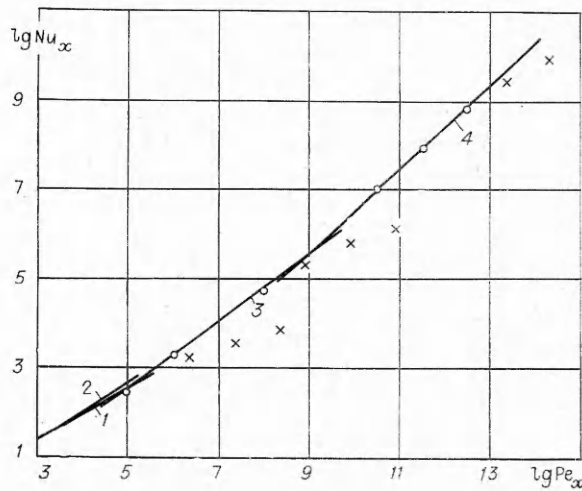
На фиг. 5 полученная зависимость $Nu_x = f(Re_x)$ сравнивается с результатами экспериментов, полученными в [13] для воздуха (\times) и в [14] для жидких металлов (\cdot). Видно, что теоретические результаты хорошо согласуются с экспериментальными данными.

Единая зависимость $Nu_x = f(Re_x)$ может быть аппроксимирована формулой

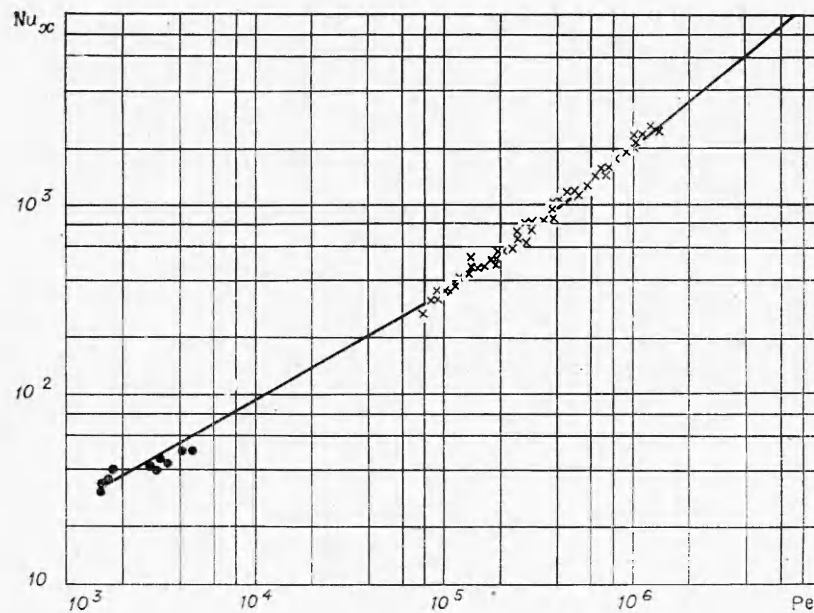
$$Nu_x^{-0,023} = 1,04 - 0,0335 \lg Re_x,$$

аналогичной формуле

7 ПМТФ, № 4, 1976



Ф и г. 4



Фиг. 5

Шлихтинга для коэффициента трения. Более простые степенные формулы могут быть получены, если аппроксимировать эту зависимость несколькими, например, как на фиг. 4, тремя прямыми линиями.

Прямая 1 построена по формуле

$$(7) \quad Nu_x = 0,282 Re_x^{0,62} \quad (10^3 < Re_x < 10^5),$$

прямая 2 по формуле

$$(8) \quad Nu_x = 0,247 Re_x^{0,65},$$

полученной в [9] для чисел $10^3 < Re_x < 2 \cdot 10^5$ и $0,005 < Pr < 0,05$ при логарифмическом профиле скоростей в слое и линейном распределении касательных напряжений. Из фиг. 4 видно, что при указанных значениях числа Re_x результаты наших расчетов и формула (7) хорошо согласуются с формулой (8).

Для больших чисел Пекле результаты расчетов могут быть аппроксимированы двумя аналогичными зависимостями (прямые 3, 4 на фиг. 4)

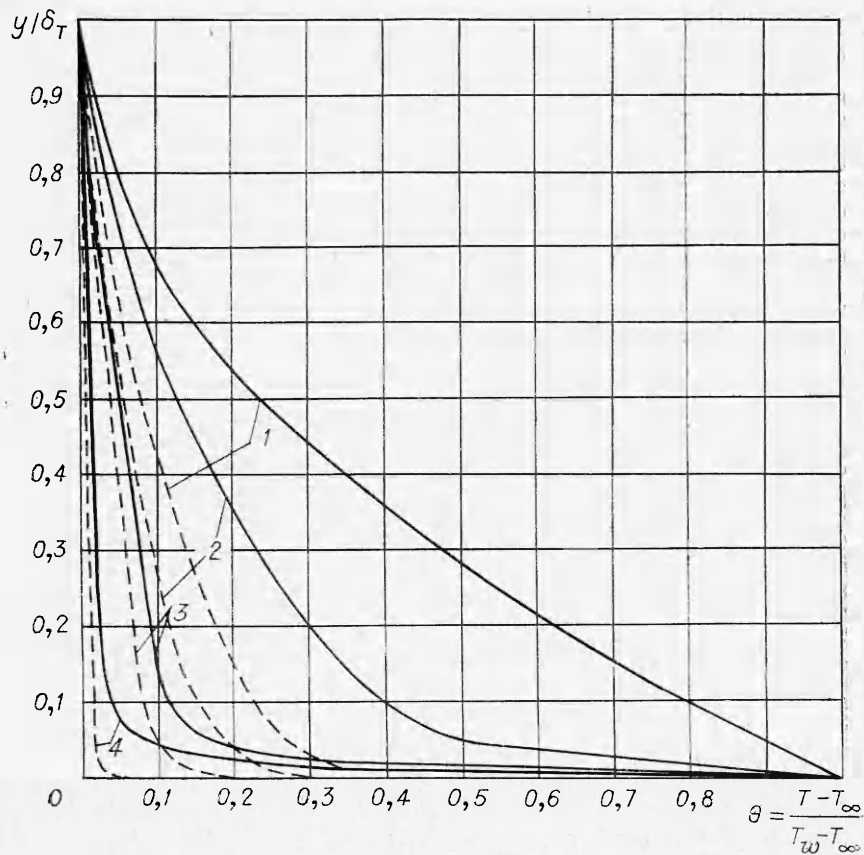
$$(9) \quad Nu_x = 0,036 Re_x^{0,8} \quad (10^5 < Re_x < 5 \cdot 10^8);$$

$$(10) \quad Nu_x = 0,00576 Re_x^{0,9} \quad (5 \cdot 10^8 < Re_x < 2,5 \cdot 10^{12}).$$

Аппроксимирующие зависимости (9), (10) пригодны при $Pr < 1$ и дают хорошие результаты вплоть до $Pr = 1$ при больших числах Re ($Re_x > 10^7$).

Использование этих формул при малых числах Re и числа Pr , близких к единице, приводит к погрешности, которая при $Re_x = 2 \cdot 10^5$ и $Pr = 1$ дает 25%. В этой области значений критериев могут быть использованы известные зависимости.

Формулы (3), (4), (7), (9) и (10) охватывают практически весь диапазон встречающихся критериев.



Фиг. 6

В заключение приводим на фиг. 6 профили безразмерной температуры $\theta(y/\delta_T)$ в пограничном слое, вычисленные с помощью формул (1), (2) для различных значений Pr и Re_* (сплошные линии соответствуют $Re_* = 10^9$, штриховые — $Re_* = 10^8$, кривые 1 — $Pr = 10^{-2}$; 2 — $Pr = 1$; 3 — $Pr = 10$; 4 — $Pr = 100$). Из данных фиг. 6 следует, что число Рейнольдса существенно влияет на распределение температуры в слое. Причем это влияние растет с уменьшением числа Прандтля и качественно оказывается таким же, как влияние числа Прандтля.

Поступила 27 VIII 1975

ЛИТЕРАТУРА

1. Кутателадзе С. С., Леонтьев А. И. Теплообмен и трение в турбулентном пограничном слое. М., «Энергия», 1972.
2. Клаузер Ф. Проблемы механики. Вып. 2. М., ИЛ, 1959.
3. Таусенд А. А. Структура турбулентного потока с поперечным сдвигом. М., ИЛ, 1959.
4. Ротта И. К. Турбулентный пограничный слой. Л., «Судостроение», 1967.
5. Меллор Д. Л., Джибсон Д. М. Равновесные турбулентные пограничные слои. — Сб. пер. Механика, 1967, № 2.
6. Меллор Д. Л. Влияние градиента давления на турбулентное течение вблизи гладкой стенки. — Сб. пер. Механика, 1967, № 2.

7. Дорфман А. Ш. Решение уравнения теплообмена для равновесных турбулентных пограничных слоев при произвольном распределении температуры обтекаемой поверхности.— *Изв. АН СССР. МЖГ*, 1972, № 5.
8. Лойцянский Л. Г. Перенос тепла в турбулентном движении.— *ПММ*, 1960, т. XXIV, № 4.
9. Кутателадзе С. С., Боринанский В. М., Новиков И. И., Федынский О. С. Жидко-металлические теплоносители. М., Атомиздат, 1958.
10. Shi S. W., Spalding D. B. Influence of temperature ratio on heat transfer to a flat plate through a turbulent boundary. — In: *Proceedings of the 3rd International Heat Transfer Conference*. Vol. 11., N. Y., 1966.
11. Попов В. Н. Теплоотдача и сопротивление при продольном турбулентном обтекании пластины воздухом.— *ТВТ*, 1970, т. 8, № 5.
12. Кутателадзе С. С. Пристенная турбулентность. Ч.1. Новосибирск, «Наука», 1970.
13. Петухов Б. С., Деглоф А. А., Кириллов В. В. Экспериментальное исследование местной теплоотдачи пластины в дозвуковом турбулентном потоке воздуха.— *ЖТФ*, 1954, т. XXIV, вып. 10.
14. Федорович Е. Д. Теплоотдача пластины, обтекаемой турбулентным пограничным слоем.— *Инж.-физ. журнал*, 1959, № 9.

УДК 532.517.4

ЭФФЕКТИВНОСТЬ ТЕПЛОВОЙ ЗАВЕСЫ

Е. В. Шишов

(Москва)

Для защиты поверхностей, обтекаемых высокоэнтальпийным потоком газа, широкое распространение находят газовые завесы.

Основным параметром, характеризующим интенсивность теплообмена в этих условиях, является эффективность завесы

$$\theta = \frac{T_{ст}^* - T_0}{T_{ст_1} - T_0} = \frac{\delta_{T_1}^{**}}{\delta_{T_{ад}}^{**}},$$

где T_0 — температура невозмущенного потока; $T_{ст}^*$ — адиабатическая температура стенки; $T_{ст_1}$ — температура стенки в начале завесы; $\delta_{T_{ад}}^{**}$ — толщина потери энергии на адиабатической стенке; $\delta_{T_1}^{**}$ — толщина потери энергии в начале завесы.

Для определения эффективности тепловой завесы рядом авторов [1—3] предложены аналитические выражения, причем в [2, 3] эти выражения выведены для предельного случая $x \rightarrow \infty$.

Однако в ряде важных для инженерной практики случаев протяженность защищенных поверхностей невелика, и поэтому возникает необходимость более точного определения эффективности тепловой завесы в начальном участке. Аналитическое выражение для этого случая можно получить, исходя из следующих допущений. Известно [1, 2], что в рассматриваемых условиях применим закон суперпозиций температурных полей, поэтому можно предположить, что новое тепловое возмущение, возникающее под влиянием адиабатичности стенки, развивается в существующем тепловом пограничном слое по тому же закону, что и тепловой пограничный слой в условиях предвключенного адиабатического участка.