

УДК 533.6.011.6

## РАСЧЕТ ПОГРАНИЧНОГО СЛОЯ ПРОЗРАЧНОГО ГАЗА НА ИЗЛУЧАЮЩЕЙ ПОВЕРХНОСТИ

В. В. ИВАНОВ, И. Л. ДУНИН, Г. Г. МЕДВЕДЕВ

(Новосибирск)

Исследуется процесс переноса тепла в ламинарном пограничном слое прозрачного газа, обтекающего излучающую плоскую поверхность.

Процессы радиационного теплообмена в газах можно подразделить на две основные группы. К первой относится перенос тепла в поглощающих и излучающих средах. В этом случае влияние излучения связано с появлением в уравнении энергии дополнительных слагаемых, имеющих смысл внутренних источников и стоков тепла. Вторая группа охватывает процессы теплообмена в прозрачном газе, когда влияние излучения на конвекцию проявляется лишь через граничные условия.

В этой статье исследуется практически важный случай, относящийся ко второй группе: перенос тепла в ламинарном пограничном слое прозрачного газа, обтекающего плоскую пластину с заданным на ее поверхности тепловым потоком  $q_w$ .

Применительно к рассматриваемому движению уравнения пограничного слоя имеют вид

$$\begin{aligned} \frac{\partial \rho u}{\partial x} + \frac{\partial \rho v}{\partial y} &= 0 \\ \rho u \frac{\partial u}{\partial x} + \rho v \frac{\partial u}{\partial y} &= \frac{\partial}{\partial y} \left( \mu \frac{\partial u}{\partial y} \right) \\ \rho C_p u \frac{\partial T}{\partial x} + \rho C_p v \frac{\partial T}{\partial y} &= \frac{\partial}{\partial y} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial y} \right) \quad (1) \\ u = v = 0, \quad \frac{\partial T}{\partial y} &= -\frac{q_w}{\lambda} + \frac{\varepsilon \sigma_0}{\lambda} (T^4 - T_\infty^4), \quad y = 0 \\ u = U_\infty, \quad T &= T_\infty, \quad y \rightarrow \infty \end{aligned}$$

Далее принимаем, что изменения физических свойств среды подчиняются следующим характерным для газов соотношениям [1]:

$$\rho \mu = \text{const}, \quad \rho \lambda = \text{const}, \quad C_p = \text{const}$$

Использование преобразования Хоурта

$$\frac{\partial Y}{\partial y} = \frac{\rho}{\rho_\infty}, \quad U = \frac{\partial \psi}{\partial Y}, \quad V = -\frac{\partial \psi}{\partial x}$$

позволяет решать тепловую часть задачи (1) автономно. Вводя безразмерную температуру  $\theta = T / T_\infty$ , будем иметь

$$U \frac{\partial \theta}{\partial x} + V \frac{\partial \theta}{\partial Y} = a_\infty \frac{\partial^2 \theta}{\partial Y^2} \quad (2)$$

$$\frac{\partial \theta}{\partial \eta} = \frac{S_x}{\sqrt{\text{Re}_x}} (\theta^4 - \theta_*^4), \quad \eta = 0 \quad (3)$$

$$\theta = 1, \quad \eta \rightarrow \infty \quad (4)$$

Здесь

$$\theta_* = \frac{1}{T_\infty} \left( T_\infty^4 + \frac{q_w}{\varepsilon \sigma_0} \right)^{1/4}, \quad \eta = \frac{Y}{x} \sqrt{\text{Re}_x}$$

$$S_x = \frac{\varepsilon \sigma_0 T_\infty^3 x}{\lambda_\infty}, \quad \text{Re}_x = \frac{U_\infty x}{\nu_\infty}$$

Из-за нелинейности граничного условия (3), выраженного законом Стефана — Больцмана, решение системы (2) — (4) связано с большими трудностями. В настоящее время известны только некоторые значения поверхностных температур, полученных на основе численных схем с использованием ЭЦВМ [2].

В [3] дан общий аналитический метод решения инженерных задач переноса с различными нелинейными краевыми условиями, который, как будет показано ниже, можно с успехом обобщить и для расчета теплообмена в пограничном слое. Вводя линеаризующее преобразование

$$Z(x, Y) = \frac{\ln W(x, Y)}{-p} = \int_0^\theta \frac{d\theta(x, Y)}{\theta_*^4 - \theta^4(x, Y)} =$$

$$= \frac{1}{2\theta_*^3} \left( \text{Ar th} \frac{\theta}{\theta_*} + \text{arctg} \frac{\theta}{\theta_*} \right) \quad (5)$$

в котором  $p$  — параметр, получим

$$U \frac{\partial W}{\partial x} + V \frac{\partial W}{\partial Y} = a_\infty \left[ \frac{\partial^2 W}{\partial Y^2} + F(x, Y) \right] \quad (6)$$

$$F(x, Y) = pW \left( \frac{\partial \theta / \partial Y}{\theta_*^4 - \theta^4} \right)^2 (4\theta^3 - p) \quad (7)$$

$$\frac{\partial W}{\partial \eta} = - \frac{S_x}{\sqrt{\text{Re}_x}} W, \quad \eta = 0 \quad (8)$$

$$W = \exp - \frac{p}{2\theta_*^3} \left( \text{Ar th} \frac{1}{\theta_*} + \text{arctg} \frac{1}{\theta_*} \right) = W_\infty, \quad \eta \rightarrow \infty \quad (9)$$

В результате такой замены потенциала переноса интегральным соотношением (5) нелинейное краевое условие (3) переходит в обычное линейное условие третьего рода (8). Вместе с тем в основном дифференциальном уравнении (6) появляется нелинейный источник (7), который легко минимизируется при помощи корректирующего параметра  $p$ , входящего в преобразующую функцию.

Искомая температура  $\theta$  в процессе нагрева меняется от 1 до  $\theta_*$ . Если этот интервал не слишком велик, то минимизация нелинейного слагаемого (7) обеспечивается условием

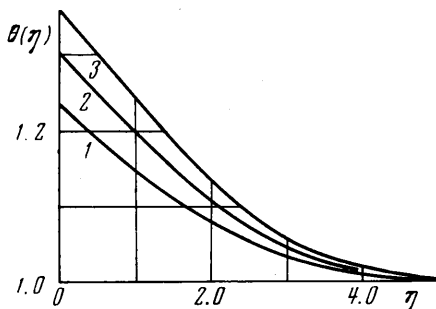
$$p = 4 \left( \frac{1 + \theta_*}{2} \right)^3 \quad (10)$$

При расчете интенсивных процессов нагрева, которые характеризуются повышенными значениями величин  $S_x / \sqrt{\text{Re}_x}$  и  $|1 - \theta_*|$ , минимизация выражения (7) достигается разбиением всего диапазона  $|1 - \theta_*|$  на ряд отрезков, в каждом из которых принимается  $p_i = 4\theta_i^3$ . Как показано в [4], подобный подход к решению задач радиационного прогрева позволяет при

весьма небольшом числе разбиений (два-четыре) получать погрешность, нигде не превышающую 4—5%. Там же даны рекомендации по выбору числа отрезков в зависимости от диапазона изменения температуры и радиационного критерия, проанализирована погрешность и приведен пример численного расчета.

Имеется несколько способов решения линейной задачи (6) — (9) при  $F(x, Y) = 0$ . Например, В. Г. Левичем [5] используется прием, приводящий исходную систему к случаю нестационарной теплопроводности с переменными коэффициентами, который затем анализируется при помощи приближенных методов. Более простой подход к линейной задаче такого типа описан в [6]. Решение [6], полученное в приближении локальной автомодельности, дает возможность представить зависимость  $W = W(x, Y)$  в замкнутом виде

$$\frac{W_\infty - W}{W_\infty} = \left[ \left( 1 + 0.332 \frac{\text{Pr}^{1/2} \text{Re}_x^{1/2}}{p S_x} \right) \times \int_0^\infty [\varphi''(\eta)]^{\text{Pr}} d\eta \right]^{-1} \int_0^\infty [\varphi''(\eta)]^{\text{Pr}} d\eta \quad (11)$$



Фиг. 1

Таким образом, распределение температуры в пограничном слое  $\theta = \theta(x, Y)$  найдется на основе решения (11) и преобразования (5), номограммированного в [4].

На фиг. 1 показаны профили температур в ламинарном пограничном слое ( $\text{Pr} = 1, \theta_* = 1.4$ ), вычисленные при помощи уравнений (11), (10) и (5) для значений критерия  $S_x / \sqrt{\text{Re}_x}$ , равных 0.05, 0.1, 0.2 (кривые 1—3 соответственно). Через  $\eta$  обозначена величина  $Y\sqrt{\text{Re}_x} / x$ .

Основная погрешность предлагаемого метода расчета вызывается пренебрежением нелинейным комплексом (7) после его минимизации. При проведении двухсторонних оценок значений  $F(x, Y)$  будем исходить из того, что наибольшая абсолютная величина выражения (7) имеет место, когда диапазон изменения температуры  $\theta(x, Y)$  (от 1 до  $\theta_*$ ) не разбивается на интервалы, и параметр  $p$  определяется по формуле (10). Так как  $0 \leq W(x, Y) \leq W_\infty$ , а

$$\left( \frac{\partial \theta / \partial Y}{\theta_* - \theta} \right)^2 = \begin{cases} 0 & Y \rightarrow \infty \\ (S_x / \sqrt{\text{Re}_x})^2 & Y = 0 \end{cases}$$

получим

$$F(x, \infty) = 0$$

$$F(x, 0) = 4pW_\infty (S_x / \sqrt{\text{Re}_x})^2 \left[ \theta^3 - \left( \frac{1 + \theta_*}{2} \right)^3 \right]$$

Если учесть, что  $1 \leq \theta(x, Y) \leq \theta_*$ , то минимальное и максимальное значения  $F(x, 0)$  будут иметь вид

$$F_{\min} = 4pW_\infty (S_x / \sqrt{\text{Re}_x})^2 \left[ 1 - \left( \frac{1 + \theta_*}{2} \right)^3 \right] < 0$$

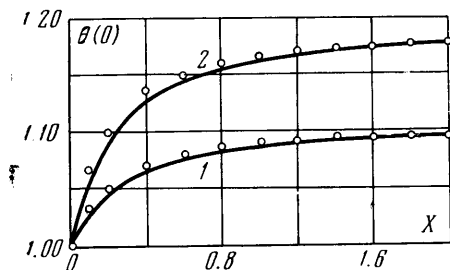
$$F_{\max} = 4pW_\infty (S_x / \sqrt{\text{Re}_x})^2 \left[ \theta_*^3 - \left( \frac{1 + \theta_*}{2} \right)^3 \right] > 0$$

Полученные двухсторонние оценки для величины нелинейного комплекса (7) дают возможность выявить ее зависимость от основных параметров процесса нагрева: критерия  $S_x / \sqrt{\text{Re}_x}$  и диапазона изменения искомой температуры  $|1 - \theta_*|$ . Так, с уменьшением  $S_x / \sqrt{\text{Re}_x}$  абсолютные значения минимальной  $F_{\min}$  и максимальной  $F_{\max}$  величин (7) быстро уменьшаются (эти зависимости выражаются достаточно сильной квадратичной функцией). Уменьшение диапазона  $|1 - \theta_*|$  ( $\theta_* \rightarrow 1$ ) также приводит к тому, что  $F_{\min}, F_{\max} \rightarrow 0$ . Благодаря этому с уменьшением  $S_x / \sqrt{\text{Re}_x}$  и  $|1 - \theta_*|$  нелинейный комплекс  $F(x, Y)$  убывает, и точность вычисления искомой температуры  $\theta(x, Y)$  увеличивается.

Если в выражении (11) принять  $\eta = 0$ , получим уравнение для определения температуры поверхности пластины

$$Z_w = \frac{1}{p} \ln \left( 1 + \frac{p S_x}{0.332 \text{Pr}^{1/3} \text{Re}_x^{1/2}} \right) + Z_\infty \quad (12)$$

На фиг. 2 сопоставлены значения поверхностных температур  $\theta(0)$ , найденные на основе соотношений (5), (10) и (12), при  $\theta_* = 1.107$  и  $1.189$  (кривые 1 и 2 соответственно) с численными данными Спэрроу и Лина [2]. Абсцисса графика — обобщенная координата  $X = (0.332 \text{Pr}^{1/3} \cdot \text{Re}_x^{1/2})^{-1} S_x$ . Как следует из сравнения, расхождение не превышает одного процента во всем диапазоне изменения переменной  $X$ . Если же область изменения температуры  $\theta$  (от 1 до  $\theta_*$ ) разбить на два интервала, результаты обоих методов практически совпадут.



Фиг. 2

В заключение отметим, что изложенным методом можно решать и нелинейные задачи переноса, когда уравнение энергии системы (1) содержит диссипативные члены. В этом случае искомое распределение температур следует представить как сумму двух решений. Первое — интеграл неоднородного уравнения с линейным граничным условием на поверхности  $\partial\theta / \partial\eta = 0$  (задача о теплоизолированной стенке [7]). Второе — решение системы (2)–(4), которое может быть определено описанным выше способом.

Поступило 8 IV 1971

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Сесс Р. Д. Теплообмен при совместном действии теплового излучения и теплопроводности или конвекции. Сб. «Современные проблемы теплообмена», М., «Энергия», 1966.
2. Sparrow E. M., Lin S. H. Boundary layers with prescribed heat flux-application to simultaneous convection and radiation. Internat. J. Heat. Mass Transfer, 1965, vol. 8, No. 3.
3. Иванов В. В. Исследование переноса тепла в условиях нелинейной теплопроводности. Изв. АН СССР, Энергетика и транспорт, 1966, № 4.
4. Иванов В. В., Фурман А. В. Теплопроводность твердых тел, прогреваемых радиацией. Теплофизика высоких температур, 1967, № 2.
5. Левич В. Г. Физико-химическая гидродинамика. М., Физматгиз, 1959.
6. Кузнецов В. И. Теплообмен плоской пластины, обтекаемой ламинарным потоком нагретой жидкости. Инж.-физ. ж., 1965, т. 9, № 2.
7. Шлихтинг Г. Теория пограничного слоя. М., «Наука», 1969.