#### Литература

1. Корзюк В.И., Козловская И.С. Классические решения задач для гиперболических уравнений. Курс лекций в 10 частях. Часть 1. Минск: БГУ. 2017

2. Корзюк В.И., Козловская И.С. Классические решения задач для гиперболических уравнений. Курс лекций в 10 частях. Часть 2. Минск: БГУ. 2020

3. Корзюк В.И., Козловская И.С. Классические решения задач для гиперболических уравнений. Курс лекций в 10 частях. Часть 3. Минск: БГУ. 2022

## СТРУКТУРА ПО ПРАНДТЛЮ РЕШЕНИЯ ЗАДАЧИ О ТЕПЛОВОМ ПОГРАНИЧНОМ СЛОЕ В ТУРБУЛЕНТНОМ СЖИМАЕМОМ ТЕЧЕНИИ

## В. Н. Лаптинский

Рассмотрим задачу [1, с. 380], [2, с. 630]

$$\rho u_x \frac{\partial u_x}{\partial x} + \rho u_y \frac{\partial u_x}{\partial y} = -\frac{dP}{dx} + \frac{\partial}{\partial y} \left( (\mu + \mu_t) \frac{\partial u_x}{\partial y} \right), \tag{1}$$

$$\frac{\partial\rho u_x}{\partial x} + \frac{\partial\rho u_y}{\partial y} = 0, \tag{2}$$

$$\rho c_p u_x \frac{\partial T}{\partial x} + \rho c_p u_y \frac{\partial T}{\partial y} = \frac{\partial}{\partial y} \left( (\lambda + \lambda_t) \frac{\partial T}{\partial y} \right) + (\mu + \mu_t) \left( \frac{\partial u_x}{\partial y} \right)^2 + u_x \frac{\partial P}{\partial x}, \tag{3}$$

$$u_x|_{y=0} = 0, \qquad u_y|_{y=0} = 0, \qquad u_x|_{y=\delta(x)} = U(x),$$
 (4)

$$T|_{y=0} = T_0(x), \qquad T|_{y=\delta_T(x)} = T_1(x);$$
(5)

здесь и далее по тексту знак осреднения опущен.

Соотношения (1) – (5) представляют собой задачу о тепловом пограничном слое конечной толщины  $\delta_T(x)$  в турбулентном сжимаемом течении, при этом в полном напряжении трения  $\tau = \tau_l + \tau_t$  и полной плотности потока тепла  $q = q_l + q_t$ , согласно гипотезе Л. Прандтля, приняты выражения

$$\tau = \mu \frac{\partial u_x}{\partial y} + \rho l^2(y) \left| \frac{\partial u_x}{\partial y} \right| \frac{\partial u_x}{\partial y}, \tag{6}$$

$$-q = \lambda \frac{\partial T}{\partial y} + \rho c_p l_1^2(y) \left| \frac{\partial u_x}{\partial y} \right| \left| \frac{\partial T}{\partial y},$$
(7)

где  $\tau_l = \mu \partial u_x / \partial y$ ,  $q_l = \lambda \partial T / \partial y$  — ламинарные составляющие соответственно для  $\tau, q$ .

Искомыми величинами являются функции  $\delta_T(x)$  и  $\alpha_0(x)$  – коэффициент теплоотдачи, при этом соотношения (1), (2), (4) представляют собой самостоятельную задачу о динамическом пограничном слое конечной толщины  $\delta(x)$ , определению подлежат функции  $\delta(x)$  и  $\tau_0(x)$  – касательное напряжение.

Структура  $\delta(x)$ ,  $\tau_0(x)$  в сжимаемом пограничном слое изучена в работе [3]. В случае несжимаемого течения структура  $\delta_T(x)$ ,  $\alpha_0(x)$  рассмотрена в [4].

Функции  $\delta(x)$ ,  $\delta_T(x)$ ,  $\tau_0(x)$ ,  $\alpha_0(x)$  имеют большое значение в теории пограничного слоя, особенно для движения сжимаемой среды. При таких движениях тепловой пограничный слой играет основную роль в теплопередаче между текущей средой и обтекаемым телом. При больших числах Маха тепло, выделяющееся вследствие трения между движущимся телом и средой, приводит к сильному нагреванию поверхности обтекаемого тела. Расчет этого нагревания представляет собой трудную задачу, особенно для авиационной и космической техники («тепловой барьер») [2, с.17].

Основы полуэмпирической теории теплообмена в турбулентном потоке были заложены Л. Прандтлем и Д. Тейлором [1, с. 7], [2, с. 521]. Однако Л. Прандтль первым предложил свою гипотезу. Вследствие чрезвычайно сложной картины турбулентного течения и отсутствия рациональных теорий турбулентности, решение задачи в строгой математической постановке в настоящее время невозможно. При решении отдельных задач вводится много предложений и упрощающих допущений, поэтому в принятых методах расчета турбулентного теплообмена решающее значение приобретает эксперимент [1, с. 380], [2, с. 520], [5].

В предлагаемой работе на основе метода [6] изучена структура, а также структурные свойства решения комплексной задачи (1) – (7). В [3] с помощью величины ударной вязкости пограничного слоя при сжимаемом течении получены соотношения

$$\delta\left(x\right) = \frac{\nu_0}{U} h_\delta,\tag{8}$$

$$\tau_0\left(x\right) = \rho_0 \ U^2 \ h_\tau,\tag{9}$$

где  $\nu_0$ ,  $\rho_0$  – значения коэффициента кинематической вязкости и плотности на обтекаемой поверхности,

$$h_{\delta} = \left( \left( c_{\tau} - c_{l} \right) \left( c_{l} - \widetilde{c}_{l} \right) \right) / c_{t}, \tag{10}$$

$$h_{\tau} = c_t / \left( (c_{\tau} - c_l) \left( c_l - \widetilde{c}_l \right)^2 \right); \tag{11}$$

здесь  $c_{\tau}(x)$ ,  $c_l(x)$ ,  $\tilde{c}_l(x)$ ,  $c_t(x)$  – структурные функции, определяемые на основе безразмерных интегральных средних  $\overline{\tau}$ ,  $\overline{\tau}_l$ ,  $\overline{\tau}_t$  на промежутке  $[0, \delta(x)]$  соответственно напряжений трения  $\tau$ ,  $\tau_l$ ,  $\tau_t$ .

В случае несжимаемого течения  $\tilde{c}_l(x) \equiv 0$ , при этом функции  $c_{\tau}$ ,  $c_l$ ,  $c_t$  принимают вид [7], соответствующий этому течению.

Величины  $\delta$ ,  $\tau_0$  на основании (8) – (11) связаны соотношениями

$$\delta \tau_0 = \mu_0 U h_\delta h_\tau = \mu_0 U / (c_l - \widetilde{c}_l), \tag{12}$$

$$\delta^{2} \tau_{0} = \nu_{0} \mu_{0} h_{\delta}^{2} h_{\tau} = \nu_{0} \mu_{0} U \left( c_{\tau} - \widetilde{c}_{l} \right) / c_{t}.$$
(13)

На основе (12) имеем величину ударной вязкости  $\tilde{a}$ , определяемую формулой

$$\widetilde{a} = \frac{\delta \tau_0}{h_\delta h_\tau} = \mu_0 U.$$

Далее наряду с (7) рассмотрим функцию

$$\widetilde{q}(x,y) = \lambda \frac{\partial \widetilde{T}}{\partial y} + \rho c_p l_1^2(y) \left| \frac{\partial u_x}{\partial y} \right| \left| \frac{\partial \widetilde{T}}{\partial y},$$
(14)

где  $\widetilde{T}$ – безразмерная температура [1, с.237],  $\widetilde{T}=(T-T_0)/(T_1-T_0)$  .

Поскольку  $\widetilde{q}(x,0) = \alpha_0(x)$ , то целесообразно ввести полную теплоотдачу  $\alpha(x,y) = \widetilde{q}(x,y)$  турбулентного пограничного слоя при помощи выражения

$$\alpha(x,y) = \alpha_l(x,y) + \alpha_t(x,y), \tag{15}$$

где  $\alpha_l = \lambda \partial \widetilde{T}(x,y) / \partial y$ ,  $\alpha_t = \rho_p l_1^2(y) \left| \partial u_x / \partial y \right| \partial \widetilde{T} / \partial y$ .

На основе (15) имеем для (1) - (7)

$$\tau_0 = \frac{\mu_0 a_0}{\delta_T^2} F(x),$$
(16)

$$\alpha_0 = \frac{\lambda_0}{\delta_T} \cdot \frac{1}{(r_l - \tilde{r}_l)},\tag{17}$$

где  $F(x) = (r_{\alpha} - r_l)/r_t$ ; здесь  $r_{\alpha}$ ,  $r_l$ ,  $\tilde{r}_l$ ,  $r_t$  – структурные функции, определяемые на основе безразмерных интегральных средних  $\overline{\alpha}$ ,  $\overline{\alpha}_l$ ,  $\overline{\alpha}_t$  на промежутке  $[0, \delta_T(x)]$  теплопередач соответственно  $\alpha$ ,  $\alpha_l$ ,  $\alpha_t$ , при этом  $r_{\alpha}$ ,  $r_l$ ,  $r_t$  – являются постоянными величинами для профилей скорости и температуры автомодельного типа [1, с. 354, с. 394], [2, с. 573, с. 604]. В случае несжимаемого течения  $\tilde{r}_l = 0$ , при этом функции  $r_{\alpha}$ ,  $r_l$ ,  $r_t$ принимают вид, соответствующий этому течению [4].

На основании (13), (16), получим формулу типа [8, с. 120], используя  $Pr = \nu_0/a_0$ ,

$$\delta = \delta_T (Pr \cdot H/F)^{1/2}, \tag{18}$$

где  $H = h_{\delta}^2 h_{\tau} = h_{\delta}/(c_l - \tilde{c}_l)$ .

Аналогично из (12), (16) имеем

$$\delta = \delta_T^2 \frac{U}{a_0} \frac{1}{(c_l - \tilde{c}_l) F}.$$
(19)

Поскольку формулы (8), (9) содержат только физические параметры течения, то естественно получить аналогичную структуру для  $\delta_T$ ,  $\alpha_0$ . Из (8), (18) имеем

$$\delta_T = \frac{\nu_0 h_\delta}{U} \left(\frac{F}{Pr \cdot H}\right)^{1/2}.$$
(20)

Далее на основании (17), (20) получим

$$\alpha_0 = \frac{\lambda_0 U}{\nu_0 (r_l - \tilde{r}_l) h_\delta} \left(\frac{Pr \cdot H}{F}\right)^{1/2}.$$
(21)

Соотношения (8), (9), (20), (21) описывают структуру решения задачи (1) – (7). Формулы (12), (13), (16) – (19) относятся к структурным свойствам решения, при этом структурные функции являются постоянными в случае профилей скорости и температуры автомодельного типа. Связь между  $\tau_0$  и  $\alpha_0$  характеризует выражение, вытекающее из (16), (17),

$$\tau_0 = \frac{\alpha_0^2 \mu_0 a_0}{\lambda_0^2} (r_l - \widetilde{r}_l)^2 F.$$

Замечание. Получить точное аналитическое решение задачи принципиально невозможно. Здесь приведена его аналитическая структура и некоторые свойства. Формулы (8), (9), (17), (20) описывают влияние физических параметров задачи на формирование пограничного слоя. Они соответствуют установленным физическим реалиям теории пограничного слоя. Структурные функции могут быть получены с помощью численных методов.

### Литература

1. Основы теплопередачи в авиационной и ракетно-космической технике / В. С. Авдуевский [и др.]. М. : Машиностроение, 1975.

2. Шлихтинг Г. Теория пограничного слоя. М.: Наука. 1974.

3. Лаптинский В. Н. Структура по Прандтлю решения задачи о динамическом турбулентном пограничном слое в сжимаемом течении жидкости // Актуальные проблемы науки и техники. Материалы II Междунар. науч.-технич. конф., посвящ. 70-летию ИМИ - ИжГТУ и 60-летию СПИ (филиал) ФГБОУ ВО "ИжГТУ имени М.Т. Калашникова". Ижевск. 2022. С. 60-64.

4. Лаптинский В. Н. *К задаче о тепловом пограничном слое в турбулентном течении* // Актуальные проблемы науки и техники. Материалы II Междунар. науч.-технич. конф., посвящ. 70-летию ИМИ - ИжГТУ и 60-летию СПИ (филиал) ΦΓБОУ ВО "ИжГТУ имени М.Т. Калашникова". Ижевск. 2022. С. 50-54.

5. Репик Е. У., Соседко Ю. П. Турбулентный пограничный слой. Методика и результаты экспериментальных исследований. М.: Физматлит. 2007.

6. Лаптинский В. Н. Об одном аналитическом методе решения задачи о динамическом ламинарном пограничном слое в автомодельном случае // Ученые записки ЦАГИ. 2013. Т. XLIV. № 5. С. 72–93.

7. Лаптинский В. Н. Структура по Прандтлю – Карману решения задачи о динамическом турбулентном пограничном слое // Актуальные проблемы науки и техники. Материалы I Междунар. науч.технич. конф. Ижевск, 2021. С. 86–90.

8. Кутателадзе С.С. Основы теории теплообмена. М.: Атомиздат. 1979.

# КРАЕВАЯ ЗАДАЧА ДЛЯ УРАВНЕНИЯ ПЯТОГО ПОРЯДКА С ПСЕВДОПАРАБОЛИЧЕСКИМ ДИФФЕРЕНЦИАЛЬНЫМ ОПЕРАТОРОМ

## Л.Б. Миронова

Здесь рассматривается уравнение с переменными коэффициентами

$$\left(\frac{\partial}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial y}\right)\left(u_{xxyy} + a_{21}u_{xxy} + a_{12}u_{xyy} + a_{11}u_{xy} + a_{20}u_{xx} + a_{02}u_{yy} + a_{10}u_x + a_{01}u_y + a_{00}u\right) = 0.$$
(1)

Дифференциальный оператор уравнения (1) представляет собой произведение оператора первого порядка и псевдопараболического оператора четвертого порядка. Краевая задача для факторизованного уравнения с псевдопараболическим оператором третьего порядка рассмотрена в [1], где решение построено в терминах функции Римана соответствующего псевдопараболического дифференциального оператора третьего порядка. Подобный подход применяется в настоящей работе к уравнению (1). Отметим, что задачи для факторизованных уравнений с операторами Бианки исследованы в работах [2, глава 4], [3], [4].

Пусть  $D = \{0 < x < x_1, 0 < y < y_1\}$ , а X, Y — части  $\partial D$ , лежащие на осях x, y соответственно. Отрезок характеристики y = x, расположенный внутри D, обозначим через M.

Задача. Найти в D функцию, являющуюся в  $D \setminus M$  регулярным решением уравнения (1) и удовлетворяющую условиям

$$u |_{\overline{Y}} = \varphi_1(y), \ u |_{\overline{X}} = \varphi_2(x), \ \left. \frac{\partial u}{\partial x} \right|_{\overline{Y}} = \psi_1(y), \ \left. \frac{\partial u}{\partial y} \right|_{\overline{X}} = \psi_2(x),$$
$$\left. \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \right|_{\overline{Y}} = \lambda_1(y), \ \left. \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \right|_{\overline{Y}} = \lambda_2(y), \ \varphi_1, \ \psi_1, \ \lambda_1 \in C^2([0, y_1]), \ \varphi_2, \ \psi_2, \ \lambda_2 \in C^2([0, x_1]).$$