

МИНОБРНАУКИ РОССИИ

Федеральное государственное бюджетное образовательное учреждение
высшего образования

**«САРАТОВСКИЙ НАЦИОНАЛЬНЫЙ ИССЛЕДОВАТЕЛЬСКИЙ
ГОСУДАРСТВЕННЫЙ УНИВЕРСИТЕТ ИМЕНИ Н.Г.ЧЕРНЫШЕВСКОГО»**

Кафедра математического и компьютерного моделирования

**Численное исследование задачи о естественной конвекции вблизи
тонкой вертикальной пластины при малых значениях Прандтля**

АВТОРЕФЕРАТ БАКАЛАВРСКОЙ РАБОТЫ

студента 4 курса 411 группы

направление 01.03.02 — Прикладная математика и информатика

механико-математического факультета

Никифорова Даниила Владимировича

Научный руководитель
зав. каф., д.ф.-м.н., доцент

Ю.А. Блинков

Зав. кафедрой
зав. каф., д.ф.-м.н., доцент

Ю.А. Блинков

Введение. В последние десятилетия исследование естественной конвекции стало одной из актуальных тем в области теплообмена и гидродинамики. Этот процесс играет ключевую роль в различных природных и инженерных системах, таких как атмосферные явления, океанские течения, а также в системах отопления и вентиляции. Понимание механизмов естественной конвекции имеет важное значение для оптимизации теплообменных процессов, повышения энергоэффективности и разработки новых технологий.

Естественная конвекция может быть охарактеризована различными параметрами, среди которых особое внимание уделяется числу Рейнольдса и числу Прандтля. Эти безразмерные числа позволяют оценить соотношение между инерционными и вязкими силами, а также между вязкостью и теплопроводностью жидкости соответственно. В частности, число Прандтля, которое определяется как отношение кинематической вязкости к теплопроводности, играет важную роль в анализе конвективных потоков, особенно в условиях малых значений, когда вязкость становится доминирующим фактором в динамике потока.

Данная тема имеет важное значение как в теоретическом, так и в практическом аспектах. В теоретическом плане исследование естественной конвекции способствует углублению знаний о механизмах теплообмена и гидродинамики, а также позволяет разрабатывать новые математические модели и численные методы для их анализа. Практическое применение результатов таких исследований охватывает широкий спектр областей, включая энергетику, климатологию, биомедицину и многие другие. Например, в системах отопления и вентиляции понимание процессов естественной конвекции может привести к более эффективному распределению тепла и улучшению качества воздуха в помещениях.

Естественными конвективными течениями называются течения, единственной причиной которых является неодинаковость плотности, вызванная разностью температур.

В работе рассматривается случай, когда естественное конвективное течение возникает около тонкой вертикально поставленной равномерно нагретой пластинки. Это течение обладает свойствами, характерными для пограничного слоя.

Пограничный слой - это область течения вязкой жидкости (газа), образующаяся у поверхности обтекаемого твёрдого тела или на границе раздела двух потоков жидкости с различными скоростями, температурами или химическим составом. Он характеризуется резким изменением в поперечном направлении скорости, температуры, или же концентраций отдельных химических компонентов. На формирование течения в пограничном слое основное влияние оказывают вязкость, теплопроводность и диффузионная способность жидкости (газа). Внутри пограничного слоя происходит плавное изменение скорости от её значения во внешнем потоке до нуля на стенке вследствие прилипания вязкой жидкости к твёрдой поверхности. Аналогично внутри пограничного слоя плавно изменяются температура и концентрация. Развитие температурного пограничного слоя определяется числом Рейнольдса, а также числом Прандтля, которое характеризует соотношение между толщинами динамического и температурного пограничного слоя.

В случае вертикально поставленной нагретой пластины давление в каждой горизонтальной плоскости равно весовому давлению и, следовательно, постоянно. Причиной движения является исключительно разность между весом и архимедовой подъёмной силой, обусловленная силой притяжения Земли. Тепло, возникшее вследствие трения, не учитывается.

Таким образом, исследование естественной конвекции не только углубляет наши знания о физических процессах, но и открывает новые горизонты для практического применения в различных отраслях. В этом контексте особый интерес представляет изучение естественной конвекции вблизи вертикальных поверхностей, таких как тонкие пластины.

Целью бакалаврской работы является решение задачи о естественной конвекции вблизи тонкой вертикальной пластины при малых числах Прандтля с помощью методов возмущений, метода Рунге - Кутты для обыкновенных дифференциальных уравнений (ОДУ) и первого дифференциального приближения.

Для достижения данной цели были поставлены следующие задачи:

1) изучить течение на поверхности пластины при малых значениях чисел Прандтля

2) описать переход к автомодельным переменным, сформулировать краевую задачу для численного решения методом Рунге-Кутты

3) представить результаты расчетов в виде графиков и таблицы для визуализации решения

Работа состоит из введения, пяти разделов и заключения.

Во введении рассматриваются основные понятия темы бакалаврской работы, ставится цель работы и описывается её содержание.

В первом разделе рассматривается общая постановка задачи.

Во втором разделе выводятся уравнения в автомодельных переменных.

В третьем разделе уравнения в автомодельных переменных решаются с помощью внешних и внутренних разложений методом возмущений.

В четвертом разделе представлено численное решение задачи с помощью метода Рунге - Кутты.

В пятом разделе представлено численное решение задачи с помощью первого дифференциального приближения.

В заключении указаны полученные результаты.

Содержание бакалаврской работы. Введём систему координат в соответствии с рисунком 1.

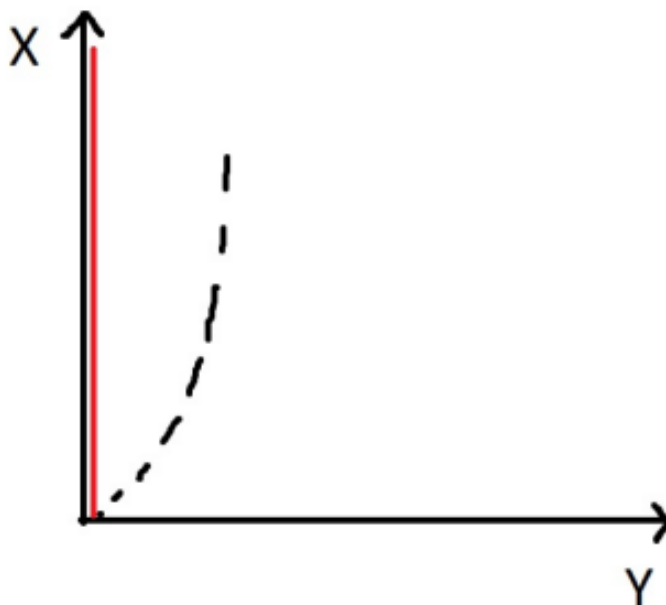


Рисунок 1 – Система координат Oxy

Запишем уравнения пограничного слоя, учитывая, что

$$\frac{dP}{dx} = 0, \quad (1)$$

β – коэффициент теплового расширения, безразмерная температура

$$\theta = \frac{T - T_\infty}{T_W - T_\infty}, \quad (2)$$

где T_∞ – температура на бесконечности, T_W – температура на стенке.

$$\begin{cases} \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0, \\ u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = v \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + g\beta(T_W - T_\infty)\theta, \\ u \frac{\partial \theta}{\partial x} + v \frac{\partial \theta}{\partial y} = a \frac{\partial^2 \theta}{\partial y^2}, \\ u(0) = v(0) = u(\infty) = \theta(\infty) = 0, \\ \theta(0) = 1, \end{cases} \quad (3)$$

где $a = \lambda/(C_P \rho)$ – коэффициент температуропроводности.

В таком случае после введения функции тока и безразмерных переменных

$$\begin{aligned} u &= \frac{\partial \psi}{\partial y}, \quad v = -\frac{\partial \psi}{\partial x}, \\ x &\sim L, \quad u \sim U, \\ y \frac{L}{\sqrt{Re_L}} &= \delta = \frac{L}{\sqrt{\frac{UL}{V}}}, \quad v \sim V. \\ \psi &\sim \Psi = U\delta. \end{aligned} \quad (4)$$

можно перейти к автомодельным переменным.

Устремляя y к бесконечности имеем:

$$\psi = 4\nu c x^{\frac{3}{4}} \varphi(\eta). \quad (5)$$

Тогда система в автомодельных переменных имеет вид:

$$\begin{cases} \varphi''' + 3\varphi\varphi'' - 2\varphi'^2 + \theta = 0, \\ \theta'' + 3Pr\varphi\theta' = 0, \\ \varphi(0) = \varphi'(0) = \varphi'(\infty) = \theta(\infty) = 0, \\ \theta(0) = 1. \end{cases} \quad (6)$$

Получим решение для случаев, когда числа Прандтля малые. Задачи с малыми параметрами решаются с помощью методов возмущений, подробно описанных в трудах А. Х. Найфэ. В случае малых чисел Прандтля температурный пограничный слой намного больше динамического. Тогда во всей области течения можно выделить внутреннюю область, расположенную вблизи пластины и в которой силы вязкости сравнимы с силами инерции, и внешнюю область, расположенную вне некоторой окрестности поверхности пластины и в которой силы вязкости малы по сравнению с силами инерции и архимедовой подъемной силой.

Далее определим масштабы внутренней области и составим уравнения во внутренних и внешних переменных.

Система в автомодельных переменных будет в данном случае системой внутренних переменных, так как вязкие силы по порядку совпадают с инерционными и поток тепла за счет конвекции меньше потока за счет теплопроводности. Она имеет вид:

$$\begin{cases} \varphi''' + 3\varphi\varphi'' - 2\varphi'^2 + \theta = 0, \\ \theta'' + 3Pr\varphi\theta' = 0, \\ \varphi(0) = \varphi'(0) = 0, \\ \theta(0) = 1. \end{cases} \quad (7)$$

Для получения системы во внешних переменных делается замена:

$$\begin{cases} \eta = Pr^{K_1} \bar{\eta}, \\ \varphi = Pr^{K_2} \bar{\varphi}, \\ \theta = \bar{\theta}, \end{cases} \quad (8)$$

где η, φ, θ – внутренние переменные, $\bar{\eta}, \bar{\varphi}, \bar{\theta}$ – внешние переменные, K_1, K_2 – безразмерные параметры подобия.

K_1 и K_2 находятся из условий, что поток тепла по порядку совпадает с конвективным, а вязкие члены малы по сравнению с инерциальными:

$$K_1 = K_2 = -\frac{1}{2}. \quad (9)$$

Получим систему уравнений во внешних переменных

$$\begin{cases} \bar{\varphi}''' Pr + 3\bar{\varphi}\bar{\varphi}'' - 2\bar{\varphi}'^2 + \bar{\theta}' = 0, \\ \bar{\theta}'' + 3\bar{\varphi}\bar{\theta}' = 0, \\ \varphi'(\infty) = \theta(\infty) = 0. \end{cases} \quad (10)$$

Внутреннее разложение будем искать в виде:

$$\varphi = \varphi_0 + Pr^{\frac{1}{2}}\varphi_1 + Pr\varphi_2, \quad (11)$$

$$\theta = \theta_0 + Pr^{\frac{1}{2}}\theta_1 + Pr\theta_2. \quad (12)$$

Связь между внешними и внутренними переменными имеет вид:

$$\begin{cases} \bar{\eta} = Pr^{\frac{1}{2}}\eta, \\ \bar{\varphi} = Pr^{\frac{1}{2}}\varphi, \\ \bar{\theta} = \theta. \end{cases} \quad (13)$$

Приравнивая члены с числами Прандтля в одинаковых степенях получим уравнения для коэффициентов внутреннего разложения.

Для определения главных членов внутреннего разложения имеем:

$$\begin{cases} \varphi_0''' + 3\varphi_0\varphi_0'' - 2\varphi_0'^2 + \theta_0' = 0, \\ \bar{\theta}_0'' = 0. \end{cases} \quad (14)$$

Для определения главных членов внешнего разложения имеем:

$$\begin{cases} 3\bar{\varphi}_0\bar{\varphi}_0'' - 2\bar{\varphi}_0'^2 + \bar{\theta}_0' = 0, \\ \bar{\theta}_0'' + 3\bar{\varphi}_0\bar{\theta}_0' = 0. \end{cases} \quad (15)$$

С учетом условий сращивания окончательная система уравнений для главных членов внутреннего разложения имеет вид:

$$\begin{cases} \varphi_0''' + 3\varphi_0\varphi_0'' - 2\varphi_0'^2 + 1 = 0, \\ \theta_0 = 1. \\ \varphi_0(0) = \varphi_0'(0) = 0, \\ \varphi_0''(0) = C_1. \end{cases} \quad (16)$$

Данная система решается по схеме Рунге - Кутты в соответствии с рисунком 2.

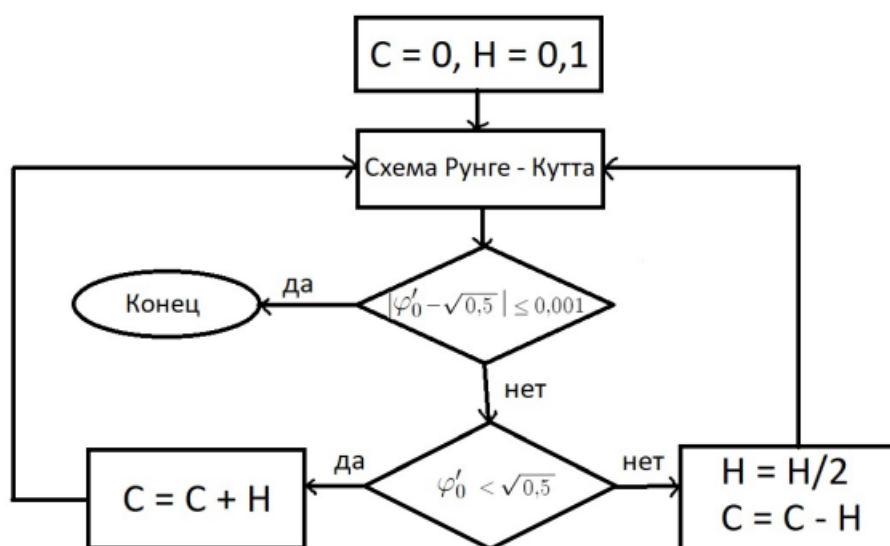


Рисунок 2 – Блок-схема программы расчёта главных коэффициентов внутреннего разложения

Код реализации численного метода и представлен в приложении к бакалаврской работе. Схема Рунге - Кутты написана на языке Python. Графики построены с помощью библиотеки matplotlib в соответствии с рисунком 3. Результаты расчёта приведены в соответствии с таблицей 1.

Таблица 1 — Численное решение ОДУ 3-го порядка $\varphi''' = f(\eta, \varphi, \varphi', \varphi'')$

| η | φ | φ' | φ'' | η | φ | φ' | φ'' |
|--------|-----------|------------|-------------|--------|-----------|------------|-------------|
| 0.1 | 0.005 | 0.102 | 0.970 | 1.6 | 0.776 | 0.693 | 0.051 |
| 0.2 | 0.020 | 0.194 | 0.871 | 1.7 | 0.845 | 0.697 | 0.037 |
| 0.3 | 0.044 | 0.276 | 0.775 | 1.8 | 0.915 | 0.700 | 0.026 |
| 0.4 | 0.075 | 0.349 | 0.682 | 1.9 | 0.985 | 0.702 | 0.018 |
| 0.5 | 0.113 | 0.413 | 0.593 | 2.0 | 1.055 | 0.704 | 0.013 |
| 0.6 | 0.157 | 0.468 | 0.510 | 2.1 | 1.126 | 0.705 | 0.009 |
| 0.7 | 0.207 | 0.515 | 0.433 | 2.2 | 1.196 | 0.706 | 0.006 |
| 0.8 | 0.260 | 0.555 | 0.363 | 2.3 | 1.267 | 0.706 | 0.004 |
| 0.9 | 0.317 | 0.588 | 0.300 | 2.4 | 1.338 | 0.707 | 0.002 |
| 1.0 | 0.378 | 0.615 | 0.244 | 2.5 | 1.408 | 0.707 | 0.001 |
| 1.1 | 0.440 | 0.637 | 0.196 | 2.6 | 1.479 | 0.707 | 0.001 |
| 1.2 | 0.505 | 0.655 | 0.155 | 2.7 | 1.550 | 0.707 | 0.000 |
| 1.3 | 0.571 | 0.668 | 0.120 | 2.8 | 1.620 | 0.707 | 0.000 |
| 1.4 | 0.638 | 0.679 | 0.092 | 2.9 | 1.691 | 0.707 | 0.000 |
| 1.5 | 0.707 | 0.687 | 0.069 | 3.0 | 1.762 | 0.707 | 0.000 |

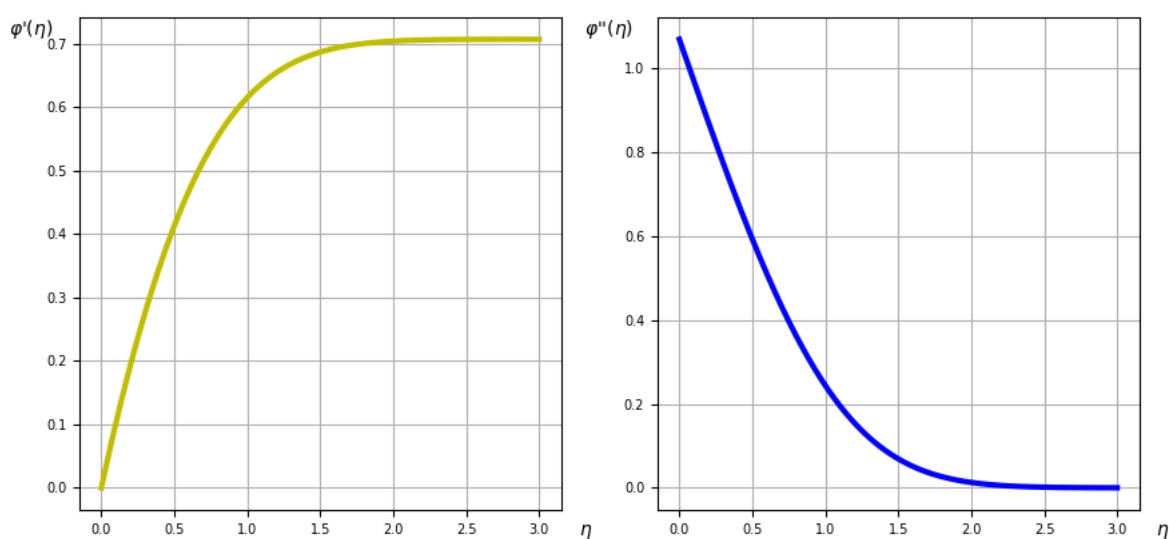


Рисунок 3 – График $\varphi'(\eta)$ и $\varphi''(\eta)$

Заключение. В бакалаврской работе были получены численные решения внутреннего разложения уравнения естественной конвекции вблизи тонкой вертикальной пластины при малых значениях чисел Прандтля, а именно

- получена система уравнений естественной конвекции в автомодельных переменных

- с помощью методов возмущений получены системы уравнений для главных членов внешнего и внутреннего разложений при малых числах Прандтля;

- с помощью численного метода Рунге - Кутты для обыкновенных дифференциальных уравнений получены численные решения для главных членов внутреннего разложения при малых числах Прандтля;

- с помощью первого дифференциального приближения получены численные решения для главных членов внутреннего разложения при малых числах Прандтля.

Таким образом все задачи были выполнены, а поставленная цель достигнута.