

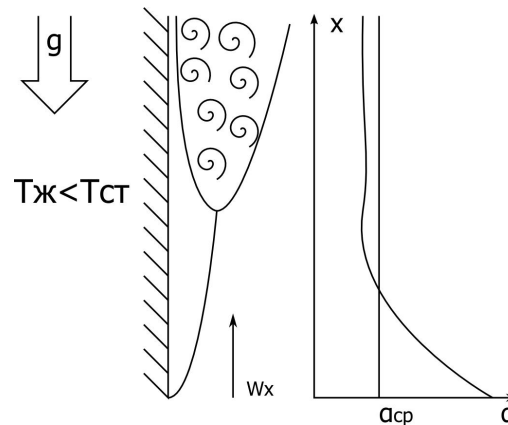
**План лекции:**

1. Теплоотдача при свободном движении жидкости в большом объёме
2. Теплоотдача при свободном движении жидкости в ограниченном пространстве
3. Вынужденное движение жидкости (газа). Понятие пограничного слоя.

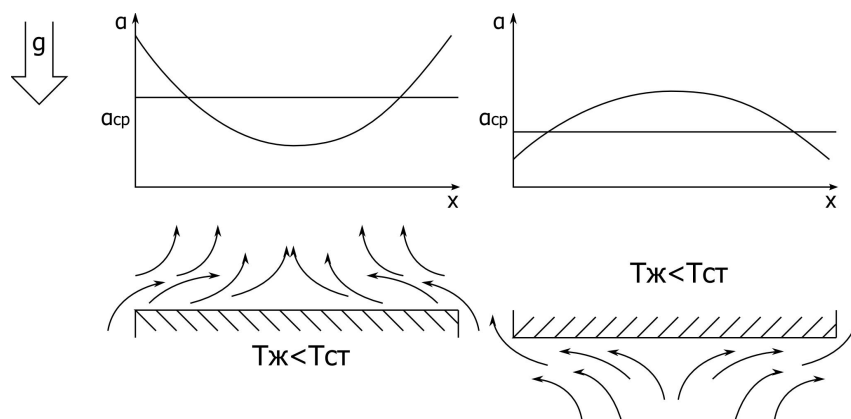
**1. ТЕПЛООТДАЧА ПРИ СВОБОДНОМ ДВИЖЕНИИ ЖИДКОСТИ В БОЛЬШОМ ОБЪЁМЕ**

В гравитационном поле массовых сил свободное движение возникает в результате различной плотности холодных и горячих объемов теплоносителя. Нагреваемые от стенки объемы теплоносителя всплывают, а охлаждаемые опускаются.

Характер движения теплоносителя около стенки зависит от формы поверхности, ее положения в пространстве и направления теплового потока. На рисунке показана картина движения теплоносителя около нагретой вертикальной стенки.



Движение теплоносителя вдоль нагретой вертикальной стенки в нижней части имеет ламинарный характер, выше - переходный, а затем - турбулентный. В случае холодной стенки теплоноситель перемещается сверху вниз, и характер течения изменяется в той же последовательности. Режим течения определяется главным образом перепадом температур между стенкой и теплоносителем, с увеличением которого сокращается длина участка, занятого ламинарным потоком, и увеличивается зона с турбулентным режимом течения. На участке с ламинарным режимом течения коэффициент теплоотдачи уменьшается в соответствии с увеличением толщины ламинарного пограничного слоя теплоносителя. В зоне с турбулентным режимом течения коэффициент теплоотдачи имеет практически одинаковое значение для всей поверхности.



Характер движения теплоносителя около плоских горизонтальных поверхностей зависит от их расположения и направления теплового потока.

При движении горячего потока к холодной поверхности сверху и при движении холодного потока к горячей поверхности снизу **поверхность стесняет движение теплоносителя**, и потому теплообмен протекает менее интенсивно, чем в случаях не стеснённого движения.

Анализ многочисленных экспериментальных исследований теплоотдачи при свободном движении теплоносителя в неограниченном пространстве показал, что для средних коэффициентов теплоотдачи можно записать уравнение подобия, которое справедливо для различных форм поверхности теплообмена:

$$\text{Nu}_{\text{cp}} = \frac{\alpha_{\text{cp}} X}{\lambda_{\text{ж}}} = c (\text{Gr} \cdot \text{Pr})^n \quad (1)$$

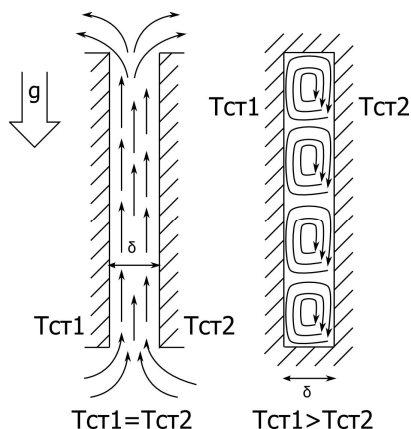
Значения величин  $c$  и  $n$  в этом уравнении зависят от произведения чисел  $\text{Gr} \cdot \text{Pr} = \text{Ra}$  - это произведение часто называют **числом Релея**:

$\text{Gr} \cdot \text{Pr}$	$c$	$n$
$10^{-3} \dots 5 \cdot 10^2$	1.18	$\frac{1}{8}$
$5 \cdot 10^2 \dots 2 \cdot 10^7$	0.54	$\frac{1}{4}$
$2 \cdot 10^7 \dots 10^{13}$	0.135	$\frac{1}{3}$

За определяющую температуру здесь принята **средняя температура пристенного слоя жидкости**. Определяющий размер зависит от формы и расположения поверхности теплообмена: для труб и шаров за определяющий размер  $X$  следует принимать их **диаметр**, для вертикальных поверхностей - их **высоту**, для горизонтальных плоских поверхностей - **наименьший горизонтальный размер**.

Теплоотдача плоских поверхностей, которые составляют с вертикалью угол  $\varphi$ , также может быть оценена с помощью уравнения (1) путем введения в него поправки, зависящей от угла  $\varphi$ . Коэффициент теплоотдачи наклонной поверхности определяется как коэффициент теплоотдачи вертикальной поверхности, умноженный на поправочный множитель  $\cos(\varphi)^{-0.25}$  для поверхностей, обращенных вверх, и  $\cos(\varphi)^{0.25}$  для поверхностей, обращенных вниз.

## 2. ТЕПЛОТДАЧА ПРИ СВОБОДНОМ ДВИЖЕНИИ ЖИДКОСТИ В ОГРАНИЧЕННОМ ПРОСТРАНСТВЕ



Характер свободного движения теплоносителя в ограниченном пространстве зависит от формы и взаимного расположения поверхностей, образующих прослойку, а также от расстояния между ними.

На рисунке рассмотрены два случая теплоотдачи при свободном движении теплоносителя в ограниченном пространстве: теплоотдача в замкнутой прослойке и теплоотдача в открытом зазоре при одинаковой температуре стенок, образующих зазор.

**При теплоотдаче в замкнутом пространстве** перенос теплоты осуществляется одним и тем же теплоносителем, который циркулирует между горячей и холодной стенками, образуя замкнутые контуры. В этом случае трудно отделить теплоотдачу около охлаждаемой и нагреваемой поверхностей. Поэтому процесс теплообмена в замкнутой прослойке оценивают в целом, определяя плотность теплового потока формулой теплопроводности:

$$q = \frac{\lambda_{\text{экв}}}{\delta} (T_{\text{ст1}} - T_{\text{ст2}}), \quad (2)$$

где:  $\lambda_{\text{экв}}$  - эквивалентный коэффициент теплопроводности,  $\delta$  - толщина прослойки.

Эквивалентный коэффициент теплопроводности учитывает интенсивность циркуляции в прослойке и определяется через коэффициент теплопроводности теплоносителя формулой:

$$\lambda_{\text{экв}} = \epsilon_K \lambda = c (\text{Gr} \cdot \text{Pr})^n \lambda \quad (3)$$

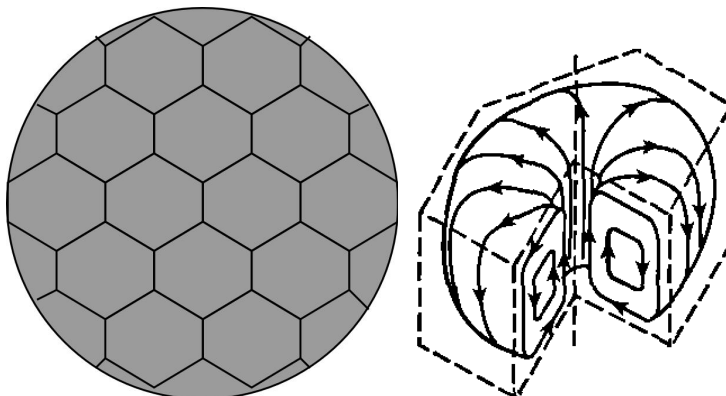
Значения величин  $c$  и  $n$  в этом уравнении также зависят от произведения чисел  $\text{Gr} \cdot \text{Pr}$ :

$\text{Gr} \cdot \text{Pr}$	$c$	$n$
$10^3 \dots 10^6$	0.105	0.3
$10^6 \dots 10^{10}$	0.4	0.2
$< 10^3$	1	0

При  $\text{Gr} \cdot \text{Pr} < 10^3$  конвекция отсутствует, и теплота передаётся только теплопроводностью.

В уравнении (3) за определяющую выбрана средняя температура теплоносителя, равная полусумме температур стенок, а за определяющий размер - толщина прослойки  $\delta$ .

**В замкнутой горизонтальной прослойке** теплоотдача от нагретой поверхности также осуществляется за счёт циркуляции теплоносителя между горячей и холодной стенкой и может быть описана тем же соотношением (3), однако течение при этом носит более сложный характер.



Простым примером физической реализации таких условий является нагрев толстого слоя масла на сковороде. В этом случае горячая поверхность сковороды будет являться одной стенкой, а слой воздуха на поверхности масла – второй – холодной стенкой. При достижении сковородой определённой температуры в слое масла начинает развиваться свободноконвективное течение, которое реализуется в виде так называемых **ячеек Бенара**.

Принцип, по которому образуется именно такая конфигурация, размеры и количество ячеек, до сих пор является научной проблемой, разрешение которой может стать основой для построения новой науки, объясняющей самоорганизацию материи и образование сложных структур в состоянии далёком от равновесия.

**Опытное изучение теплоотдачи в открытом зазоре** при свободном движении воздуха между вертикальными стенками, имеющими одинаковую температуру, показало, что существует критическая величина зазора, при которой теплообмен достигает наибольшей интенсивности. При зазорах меньше критического интенсивность теплообмена резко ухудшается, а при зазорах больше критического - остается практически неизменной. При теплоотдаче в воздухе **критическая величина зазора** определяется из равенства:

$$Gr_{\max} \frac{\delta}{2h} = 20, \quad (4)$$

где:  $\delta$  - расстояние между стенками,  $h$  - высота стенки.

При подсчёте числа  $Gr_{\max}$  за определяющий размер принята половина расстояния между стенками  $\delta/2$ .

С физической точки зрения максимальная интенсивность теплообмена достигается при условиях, когда толщина пристенного слоя становится равной половине расстояния между стенками.

Теплоотдача в зазоре протекает более интенсивно, чем при свободном движении около одиночной пластины. При расстояниях между вертикальными стенками, близких к критическим:

$$10 < Gr \frac{\delta}{2h} < 100, \quad (5)$$

опытные данные по теплоотдаче удовлетворительно описываются уравнением:

$$Nu = 0.65 \left( Gr \cdot Pr \frac{\delta}{2h} \right)^{0.25} \quad (6)$$

При подсчете числа  $Gr$  за определяющий размер также принята половина расстояния между стенками  $\delta/2$ .

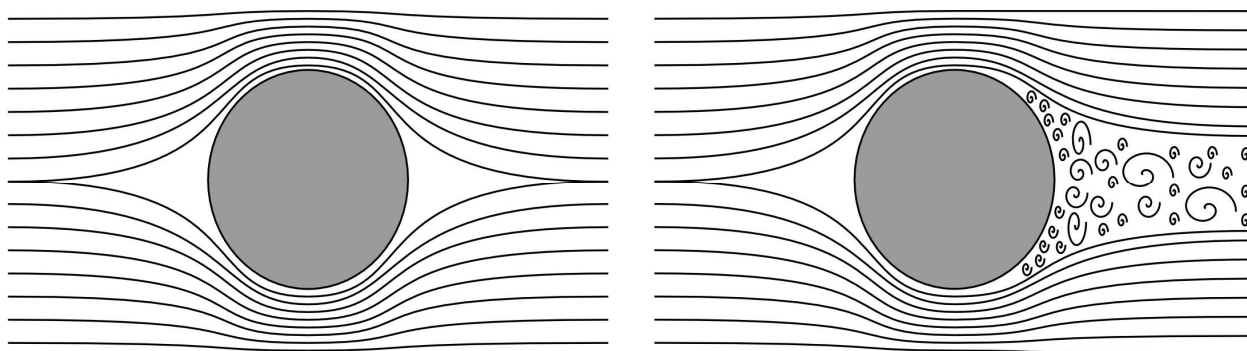
### **3. ВЫНУЖДЕННОЕ ДВИЖЕНИЕ ЖИДКОСТИ (ГАЗА). ПОНЯТИЕ ПОГРАНИЧНОГО СЛОЯ.**

**Краткая история возникновения теории пограничного слоя.** Дифференциальные уравнения движения вязкой жидкости и уравнение энергии были получены в середине XIX века. До начала XX в. теоретическое решение многих практически важных задач теплообмена и гидродинамики было затруднительно. Это объясняется тем, что аналитическое решение полных уравнений движения невозможно, а численное решение требует применения мощных компьютеров.

В XIX веке были решены лишь некоторые частные задачи, в которых **полагались равными нулю конвективные производные** (инерционные силы) в уравнениях Навье-Стокса. Одной из таких задач является **задача определения гидравлического сопротивления при развитом ламинарном течении жидкости в трубе**.

Вместе с тем в XIX веке были достигнуты большие успехи в изучении движения идеальной (лишенной свойства вязкости) жидкости. С помощью уравнений Эйлера можно рассчитать поле скорости в окрестности обтекаемого тела и определить силы давления на поверхность тела.

Однако теория движения идеальной жидкости не объясняла причину возникновения вихрей в кормовой части плохо обтекаемых тел. В случае поперечного обтекания цилиндра она приводила к **парадоксу Даламбера**: ввиду симметричного распределения давления по окружности цилиндра сила сопротивления равна нулю.



В 1904 году немецкий ученый Л. Прандтль опубликовал работу **«О движении жидкости при очень малом трении»**, в которой обратил внимание на то, что при обтекании твердого тела влияние сил вязкости может быть существенным только в области тонкого пограничного слоя, а за его пределами им можно пренебречь.

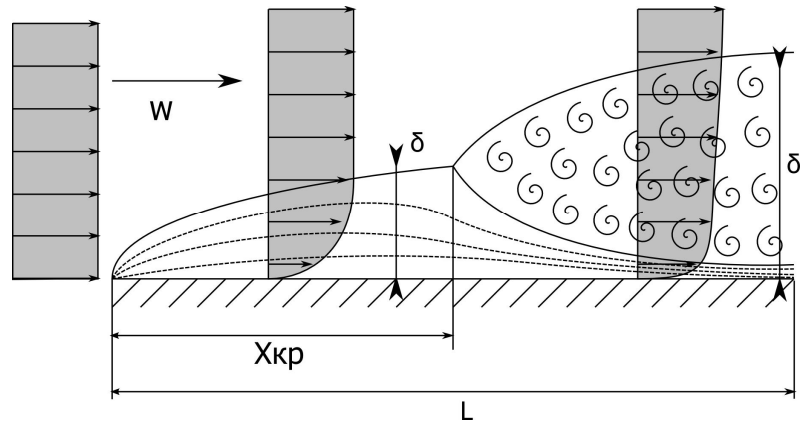
Другими словами, весь поток жидкости он разбил на две части: **внешний поток** и **пограничный слой**. Для внешнего потока справедлива теория движения идеальной жидкости (т.е. справедливы уравнения Эйлера). Для пограничного слоя справедливы уравнения Навье-Стокса, причем посредством такого допущения, как малая толщина пограничного слоя

$$\delta/L \ll 1,$$

эти уравнения удалось существенно упростить.

Таким образом, были заложены **основы теории пограничного слоя**, которая сыграла большую роль в изучении процессов теплообмена. Достижения в развитии авиации и ракетно-космической техники неразрывно связаны с успехами в решении проблем теории пограничного слоя.

При обтекании твердого тела потоком жидкости или газа вблизи поверхности благодаря силам вязкости происходит резкое уменьшение скорости, и на поверхности тела она становится равной нулю. Слой жидкости, в котором скорость движения изменяется наиболее существенно, называется **динамическим пограничным слоем**.



Теоретически изменение скорости может наблюдаться на большом расстоянии от поверхности, но вдали от тела скорость изменяется незначительно. Толщиной динамического пограничного слоя  $\delta$  условились считать расстояние от твердой стенки до поверхности, где скорость составляет 99% от скорости невозмущенного потока.

Толщина динамического пограничного слоя зависит от вязкости и скорости потока, а также от положения рассматриваемого сечения на поверхности: чем меньше вязкость жидкости и больше ее скорость, чем меньше расстояние рассматриваемого сечения от начала формирования пограничного слоя, тем тоньше пограничный слой.

**Дифференциальные уравнения динамического пограничного слоя** получаются на основе дифференциальных уравнений движения и неразрывности. Рассмотрим вывод уравнений для двумерного стационарного течения вдоль оси  $x$ . Влиянием массовых сил пренебрегаем.

Выпишем исходные уравнения Навье - Стокса в безразмерном виде, введя характерные масштабные множители:

$$\bar{w}_x = w_x / w_{x0}; \quad \bar{w}_y = w_y / w_{x0}; \quad \bar{x} = x / L; \quad \bar{y} = y / L; \quad \bar{p} = p / (\rho w_{x0}^2).$$

$$\frac{\partial \bar{w}_x}{\partial \bar{x}} + \frac{\partial \bar{w}_y}{\partial \bar{y}} = 0;$$

$$\bar{w}_x \frac{\partial \bar{w}_x}{\partial \bar{x}} + \bar{w}_y \frac{\partial \bar{w}_x}{\partial \bar{y}} = \frac{1}{\text{Re}} \left( \frac{\partial^2 \bar{w}_x}{\partial \bar{x}^2} + \frac{\partial^2 \bar{w}_x}{\partial \bar{y}^2} \right) - \frac{\partial \bar{p}}{\partial \bar{x}} \quad (7)$$

$$\bar{w}_x \frac{\partial \bar{w}_y}{\partial \bar{x}} + \bar{w}_y \frac{\partial \bar{w}_y}{\partial \bar{y}} = \frac{1}{\text{Re}} \left( \frac{\partial^2 \bar{w}_y}{\partial \bar{x}^2} + \frac{\partial^2 \bar{w}_y}{\partial \bar{y}^2} \right) - \frac{\partial \bar{p}}{\partial \bar{y}}$$

Проведём оценку порядка величин входящих в уравнения (7).

**Сущность оценки порядка величины** можно понять на следующем примере. Если какая-то величина  $z$  меняется в диапазоне от 0 до  $z_0$ , то мы говорим, что это величина порядка  $z_0$ , а безразмерная величина  $\bar{z} = z / z_0$  будет иметь порядок 1.

В нашем случае в пограничном слое скорость  $w_x$  меняется от 0 до  $w_{x0}$ , значит  $\bar{w}_x$  имеет порядок 1,  $x$  меняется от 0 до  $L$ , значит  $\bar{x}$  имеет порядок 1.

В пределах пограничного слоя  $y$  меняется от 0 до  $\delta$ , значит  $y$  имеет порядок  $\delta$ , а  $\bar{y}$  величина порядка  $\bar{\delta} = \delta / L \ll 1$ .

Оценка для всех членов уравнений (7) выглядит следующим образом:

$$\frac{\partial \bar{w}_x}{\partial x} + \frac{\partial \bar{w}_y}{\partial y} = 0;$$

$$\frac{1}{1} = 1 \quad \frac{\bar{\delta}}{\bar{\delta}} = 1 \quad \boxed{\bar{w}_y \sim \bar{\delta}}$$

$$\bar{w}_x \frac{\partial \bar{w}_x}{\partial x} + \bar{w}_y \frac{\partial \bar{w}_x}{\partial y} = \frac{1}{\text{Re}} \left( \frac{\partial^2 \bar{w}_x}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \bar{w}_x}{\partial y^2} \right) - \frac{\partial \bar{p}}{\partial x} \quad (8)$$

$$\frac{1}{1} = 1 \quad \frac{\bar{\delta}}{\bar{\delta}} \frac{1}{\bar{\delta}} = 1 \quad \bar{\delta}^2 \left( \frac{1}{1^2} = 1 \quad \frac{1}{\bar{\delta}^2} \right) \quad 1 \quad \boxed{\text{Re} \sim \frac{1}{\bar{\delta}^2}; \frac{\partial \bar{p}}{\partial x} = -\rho \bar{w}_x \frac{\partial \bar{w}_x}{\partial x}}$$

$$\bar{w}_x \frac{\partial \bar{w}_y}{\partial x} + \bar{w}_y \frac{\partial \bar{w}_y}{\partial y} = \frac{1}{\text{Re}} \left( \frac{\partial^2 \bar{w}_y}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \bar{w}_y}{\partial y^2} \right) - \frac{\partial \bar{p}}{\partial y} \quad (9)$$

$$1 \frac{\bar{\delta}}{1} = \bar{\delta} \quad \frac{\bar{\delta}}{\bar{\delta}} \frac{\bar{\delta}}{\bar{\delta}} = \bar{\delta} \quad \bar{\delta}^2 \left( \frac{\bar{\delta}}{1^2} = \bar{\delta} \quad \frac{\bar{\delta}}{\bar{\delta}^2} = \bar{\delta} \right) \quad \bar{\delta} \quad \boxed{\frac{\partial \bar{p}}{\partial y} = \bar{\delta}}$$

В пределе при  $\bar{\delta} \rightarrow 0$  получим систему дифференциальных уравнений динамического пограничного слоя:

$$\frac{\partial \bar{w}_x}{\partial x} + \frac{\partial \bar{w}_y}{\partial y} = 0;$$

$$\bar{w}_x \frac{\partial \bar{w}_x}{\partial x} + \bar{w}_y \frac{\partial \bar{w}_x}{\partial y} = \frac{1}{\text{Re}} \frac{\partial^2 \bar{w}_x}{\partial y^2} - \frac{\partial \bar{p}}{\partial x}; \quad \frac{\partial \bar{p}}{\partial y} = 0 \quad (10)$$

Или в размерном виде:

$$\boxed{\begin{aligned} \frac{\partial w_x}{\partial x} + \frac{\partial w_y}{\partial y} &= 0 \\ w_x \frac{\partial w_x}{\partial x} + w_y \frac{\partial w_x}{\partial y} &= \frac{\mu}{\rho} \frac{\partial^2 w_x}{\partial y^2} - \frac{dP}{dx} \\ P(y) &= \text{const} \end{aligned}} \quad (11)$$

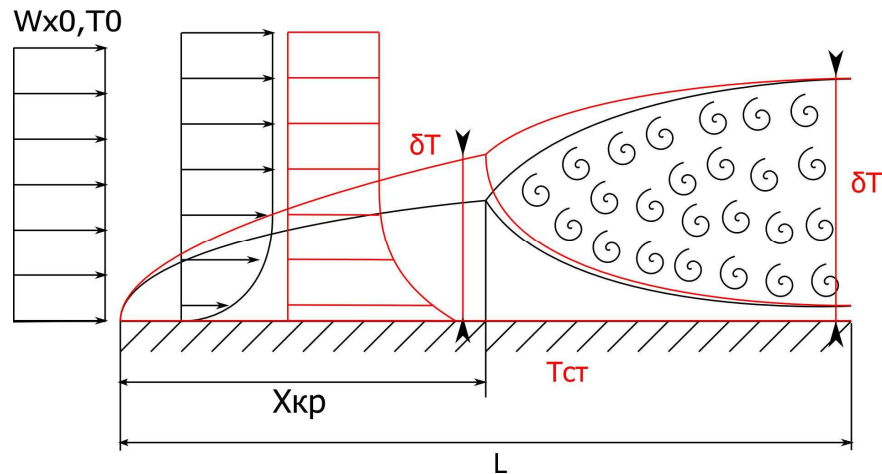
Как следует из вывода, уравнения пограничного слоя строго справедливы только при числе Рейнольдса  $\text{Re} \rightarrow \infty$ , при этом по толщине пограничного слоя давление не изменяется, а поперечная скорость потока  $w_y$  пропорциональна толщине пограничного слоя и может быть выражена следующим образом:

$$w_y \sim \frac{w_{x0} \delta}{L} \quad (12)$$

Из оценки величины числа Рейнольдса можно получить выражение для оценки толщины динамического пограничного слоя:

$$\bar{\delta} \sim \frac{1}{\sqrt{\text{Re}}} \Rightarrow \boxed{\delta \sim \frac{L}{\sqrt{\text{Re}}}} \quad (13)$$

Существует также понятие **теплового пограничного слоя** – это область течения вблизи обтекаемой поверхности, в которой температура потока изменяется от температуры стенки до температуры внешнего течения.



Дифференциальное уравнения теплового пограничного слоя можно получить тем же методом оценки порядка величин и для рассматриваемого случая оно выглядит следующим образом:

$$\overline{w}_x \frac{\partial \overline{T}}{\partial x} + \overline{w}_y \frac{\partial \overline{T}}{\partial y} = \frac{1}{\text{Re} \cdot \text{Pr}} \frac{\partial^2 \overline{T}}{\partial y^2}; \quad \boxed{\text{Re} \cdot \text{Pr} \sim \frac{1}{\delta^2}}, \quad (14)$$

$$\boxed{w_x \frac{\partial T}{\partial x} + w_y \frac{\partial T}{\partial y} = \frac{\lambda}{\rho c_p} \frac{\partial^2 T}{\partial y^2}}$$

при этом уравнение теплового пограничного слоя существует при  $\text{Re} \cdot \text{Pr} \rightarrow \infty$ .

Из оценки величины числа Пекле можно получить выражение для оценки толщины теплового пограничного слоя:

$$\boxed{\delta_T \sim \frac{L}{\sqrt{\text{Re} \cdot \text{Pr}}}} \quad (15)$$

При течении жидкости без градиента давления и  $\text{Pr}=1$  безразмерная форма уравнений движения (11) и энергии (14) полностью совпадают, а значит, совпадают и их решения. С точки зрения теории пограничного слоя это означает, что тепловой и динамический пограничные слои будут иметь одинаковую толщину по всей дине пластины.

$$\delta_T = \delta \quad (16)$$

При  $\text{Pr} < 1$  тепловой пограничный слой будет больше динамического  $\delta_T > \delta$ , при  $\text{Pr} > 1$  наоборот меньше  $\delta_T < \delta$ .