

где  $\sigma$  — коэффициент поперечного сжатия (коэффициент Пуассона). В случае, если силы давления потока и силы упругости тел подобны, то относительная объемная деформация должна быть для тела, находящегося в потоке I, такой же, как и для тела, находящегося в потоке II. Так как обычно коэффициент Пуассона можно считать одинаковым для обоих тел, то отсюда получаем равенство

$$\left( \frac{p - p_{\infty}}{E} \right)_I = \left( \frac{p - p_{\infty}}{E} \right)_{II}$$

в сходственных точках обоих потоков. Но избыточные давления в несжимаемой жидкости пропорциональны  $\rho V^2/2$ ; следовательно, должно выполняться равенство

$$\left( \frac{\rho V^2}{E} \right)_I = \left( \frac{\rho V^2}{E} \right)_{II}.$$

Изложенными здесь условиями подобия не исчерпываются вообще условия механического подобия, с которыми приходится иметь дело в аэродинамике. Всякий физический фактор, влияющий на характер протекания явления, приводит в результате учета его взаимодействия с другими факторами к соответствующему условию подобия.

Практическое значение изложенных в этом параграфе условий динамического подобия потоков заключается в том, что они позволяют установить, от каких безразмерных параметров зависят аэродинамические коэффициенты для тел данной формы. Так, например, мы видели, что коэффициенты давления и трения в сходственных точках зависят от чисел  $R$ ,  $M$ ,  $F$  и  $\epsilon$ , коэффициент сопротивления трубопровода  $\lambda$  зависит от числа  $R$  и т. д.

Условия подобия являются основой для научно поставленного эксперимента. Они позволяют правильно моделировать явление, т. е. проводить опыт не с натуральным объектом (что, как уже указывалось ранее, зачастую бывает практически невозможным), а с его моделью, причем проводить так, чтобы результат опыта с моделью был такой же (в безразмерных коэффициентах), каким был бы результат опыта с натуральным объектом.

Условия подобия позволяют, кроме того, правильно обрабатывать результаты опытов. Установливая, например, что для трубопроводов  $\lambda = f(R)$ , теория подобия указывает, что обработка опытных данных о коэффициентах сопротивления трубопроводов должна проводиться по числу Рейнольдса, а не по диаметрам, скоростям или вязкости, как это делалось в гидравлике ранее.

#### § 4. Условия теплового подобия потоков

В связи с резким увеличением скорости полета значительно расширился в последнее время круг физических явлений, изучаемых аэродинамикой. В число этих явлений должны быть включены теперь нагрев газа вблизи поверхности летящего тела и передача тепла от

газа к телу. Законы теплопередачи при больших скоростях движения тела в газовой среде, способы управления потоками тепла и, в частности, способы охлаждения поверхности тела изучаются в недавно возникшей науке, которая называется аэродинамикой.

Мы рассмотрим в этом параграфе законы подобия, которым подчиняются явления передачи тепла.

Из курса теплотехники известно, что передача тепла от тела с большей температурой к телу с меньшей температурой и распространение тепла в нагреваемом теле могут происходить тремя способами: непосредственным соприкосновением двух тел (в результате их теплопроводности); в жидкостях и газах, кроме того, конвекцией, т. е. перемещением более нагретых масс на место менее нагретых, и, наконец, лучеиспусканием, т. е. в результате преобразования тепловой энергии в лучистую. Количество тепла, которое проходит в единицу времени вследствие теплопроводности сквозь площадку  $dS$  соприкосновения двух тел, выражается законом Фурье:

$$dQ_T = -\lambda \frac{\partial T}{\partial n} dS,$$

где  $\lambda$  представляет собой коэффициент теплопроводности, а  $\partial T / \partial n$  является температурным градиентом по нормали к площадке.

Коэффициент теплопроводности, как видно из последнего равенства, измеряется в  $\text{вт}/\text{м}\cdot\text{град}$ ; эта величина зависит от материала тела, а у жидкостей и газов, кроме того, от температуры и давления. Для воздуха зависимость  $\lambda$  от температуры и давления представлена на рис. 1.11 ( $1 \frac{\text{какал}}{\text{м}\cdot\text{сек}\cdot\text{град}} = 4180 \frac{\text{вт}}{\text{м}\cdot\text{град}}$ ).

Количество тепла, которое проходит в единицу времени вследствие конвекции сквозь площадку  $dS$ , проведенную в жидкой или газообразной среде, равно произведению массового расхода через эту площадку на количество тепла, заключенное в единице массы, т. е. на  $c_p T$ :

$$dQ_k = \rho v_n dS c_p T.$$

Здесь  $c_p$  есть коэффициент теплоемкости при постоянном давлении, который также зависит от температуры и давления (рис. 1.10).

Для того чтобы применить последние две формулы, необходимо знать распределение температуры и скорости в воздушной среде, окружающей тело. Так как на практике температурное и скоростное поле вокруг тела далеко не всегда бывает известным, то для расчета теплоотдачи применяют иную формулу, которая не требует знания поля температуры и скорости, но содержит экспериментально определяемый коэффициент теплоотдачи  $\alpha$ . Здесь полная аналогия с законом Ньютона и квадратичным законом для касательных напряжений: как известно, в формулу квадратичного закона входит экспериментально определяемый коэффициент трения  $\bar{\tau}$ . Суммарное

количество тепла, которое в единицу времени переходит от среды к телу (или от тела к среде) вычисляют по формуле

$$dQ = \alpha (T_{cp} - T_{пов}) dS.$$

Здесь  $T_{cp}$  есть температура среды, окружающей тело,  $T_{пов}$  — температура на поверхности тела в данном месте,  $\alpha$  — коэффициент теплоотдачи. Величина  $\alpha$  зависит от многих обстоятельств: природы среды и материала тела, скорости и режима течения вблизи поверхности, от формы поверхности и т. д.

Если для двух геометрически подобных тел имеет место теплое подобие, то соотношение между  $dQ$  и  $dQ_T$  должно быть одинаковым в сходственных точках поверхности обоих тел. Отсюда следует, что

$$\left[ \frac{\alpha (T_{cp} - T_{пов})}{\lambda \frac{\partial T}{\partial n}} \right]_I = \left[ \frac{\alpha (T_{cp} - T_{пов})}{\lambda \frac{\partial T}{\partial n}} \right]_{II}.$$

Так как температурные поля подобны, то вводя характерную разность температур  $\Delta T$  и характерный размер тела  $L$ , сможем написать, что

$$T_{cp} - T_{пов} \sim \Delta T, \quad \frac{\partial T}{\partial n} \sim \frac{\Delta T}{L},$$

причем коэффициент пропорциональности одинаков в сходственных точках. Переходя в последнем равенстве к величинам, характерным для тела и среды, и сокращая одинаковые коэффициенты пропорциональности, получим, что в условиях теплового подобия

$$\left( \frac{\alpha L}{\lambda} \right)_I = \left( \frac{\alpha L}{\lambda} \right)_{II}. \quad (3.18)$$

Это условие подобия называется *условием подобия Нуссельта* (Nusselt, 1910), а безразмерная величина

$$Nu = \frac{\alpha L}{\lambda} \quad (3.19)$$

— *числом Нуссельта*. Если имеет место подобие условий теплообмена, то

$$Nu_I = Nu_{II}.$$

Если температурные поля в двух потоках, обтекающих геометрически подобные тела, подобны, то должно быть одинаковым в сходственных точках также отношение количеств тепла, которые проходят в единицу времени сквозь элементарную площадку в результате теплопроводности и в результате конвекции. Это означает, что в сходственных точках

$$\left( \frac{\rho v_n c_p T}{\lambda \frac{\partial T}{\partial n}} \right)_I = \left( \frac{\rho v_n c_p T}{\lambda \frac{\partial T}{\partial n}} \right)_{II}.$$

Переходя здесь от величин, характерных для данной точки, к величинам, характерным для тела и потока в целом, получим, что в случае теплового подобия имеет место равенство

$$\left( \frac{V_p c_p L}{\lambda} \right)_I = \left( \frac{V_p c_p L}{\lambda} \right)_{II}.$$

Безразмерная величина  $V_p c_p L / \lambda$  называется *числом Пекле* (Péclet) и обозначается через  $\text{Pe}$ :

$$\text{Pe} = \frac{V_p c_p L}{\lambda}.$$

Равенство чисел Пекле для двух потоков является условием подобия температурных полей:

$$\text{Pe}_I = \text{Pe}_{II}.$$

Величину  $\lambda c_p / \rho$  называют иногда *коэффициентом температуропроводности* данного газа и обозначают через  $a$ :

$$a = \frac{\lambda c_p}{\rho}.$$

Введя эту величину, можно записать число Пекле в виде

$$\text{Pe} = \frac{VL}{a},$$

который показывает, что число Пекле построено по тому же типу, что и число Рейнольдса; отличие от числа Рейнольдса состоит лишь в том, что вместо коэффициента кинематической вязкости  $u$  здесь входит коэффициент температуропроводности  $a$ .

Если в двух потоках, обтекающих геометрически подобные тела, имеет место подобие как температурных, так и скоростных полей, то для этих потоков одинаковы и числа Пекле и числа Рейнольдса. Следовательно, в этом случае будут одинаковыми для обоих потоков и отношения этих чисел  $\text{Pe}/R$ . Отношение чисел Пекле и Рейнольдса называется числом Прандтля (Prandtl) и обозначается через  $\text{Pr}$ :

$$\text{Pr} = \frac{\text{Pe}}{R} = \frac{c_p \mu}{\lambda}.$$

Можно рассматривать *число Прандтля* как величину, характеризующую *отношение количества тепла, выделившегося в результате вязкого трения, к количеству тепла, отведенному в результате теплопроводности*. Следует отметить, что, в отличие от чисел Рейнольдса и Пекле, число Прандтля зависит только от физических свойств среды и не зависит от размеров тела и скорости его движения. Для воздуха и других двухатомных газов число Прандтля при малых температурах равно приблизительно  $0,72 \div 0,75$ , при больших —  $0,6 \div 0,65$ , для трехатомных газов —  $0,85$ , для водяного

пара при малых давлениях  $Pr$  находится в пределах  $1,0 \div 1,1$ , при больших давлениях и вблизи точки насыщения число  $Pr$  увеличивается, приближаясь к 2.

Условия Рейнольдса и Пекле являются не только необходимыми, но и достаточными условиями подобия, т. е. если они выполняются, то в потоках вязкой несжимаемой жидкости будет иметь место динамическое и тепловое подобие. В этом случае будут одинаковы и условия теплоотдачи, т. е. будут одинаковы числа Нуссельта. Но если при обтекании геометрических подобных тел  $R$  или  $Pe$ , или оба эти числа разные, то будут, вообще говоря, разными и числа  $Nu$ . Таким образом, для геометрически подобных тел

$$Nu = f(R, Pe),$$

или

$$Nu = F(R, Pr).$$

Вид этой зависимости различен для разных тел.

### § 5. Полное и частичное подобие. Способы осуществления динамического подобия при испытании моделей

Из теории динамического подобия, изложенной в предыдущих параграфах, следует, что аэродинамические коэффициенты (давления и трения) у двух геометрически подобных тел будут одинаковы, если при движении этих тел в воздушной среде без теплоотдачи одновременно выполняются условия подобия Рейнольдса, Маивского, Фруда, Струхала и равенство степеней турбулентности, т. е. если

$$\left. \begin{aligned} \left( \frac{VL}{v} \right)_I &= \left( \frac{VL}{v} \right)_{II}, & \left( \frac{V}{a} \right)_I &= \left( \frac{V}{a} \right)_{II}, \\ \left( \frac{V^2}{gL} \right)_I &= \left( \frac{V^2}{gL} \right)_{II}, & \left( \frac{VT}{L} \right)_I &= \left( \frac{VT}{L} \right)_{II}, & \left( \frac{V\sqrt{\bar{V}^2}}{V} \right)_I &= \left( \frac{V\sqrt{\bar{V}^2}}{V} \right)_{II}. \end{aligned} \right\} \quad (3.20)$$

Теоретически мы имеем в первых трех уравнениях три неизвестные величины, определяющие условия эксперимента: скорость потока, характерный размер модели и одну из физических констант, характеризующих природу среды, т. е.  $v$  или  $a$ . Таким образом, можно определить условия эксперимента так, чтобы были выполнены совместно условия подобия Рейнольдса, Фруда и Маивского. Однако при действительном проведении эксперимента дело обстоит совсем иначе. Натуральные летательные аппараты имеют в настоящее время настолько большие размеры, что экспериментировать приходится, как правило, с моделями, уменьшенными по сравнению с натурой. Если величины, относящиеся к натуральному объекту, отмечать значком 1, а величины, относящиеся к модели, — значком 2, то можно считать, что, как правило,  $L_2 < L_1$ . Предположим, кроме того, что как экспе-