

С. В. ВАЛЛАНДЕР и М. П. ЕЛОВСКИХ

ТЕОРЕТИЧЕСКАЯ ЗАВИСИМОСТЬ КОЭФФИЦИЕНТОВ ТЕПЛОПРОВОДНОСТИ ГАЗОВ ОТ ТЕМПЕРАТУРЫ

(Представлено академиком В. И. Смирновым 23 IV 1951)

В работе ⁽¹⁾ были выведены уравнения движения вязкого газа в предположении, что газ совершенен, и в предположении, что средняя длина свободного пробега молекул мала по сравнению с характерным размером явления. Там же были приведены выражения для коэффициентов, встречающихся в этих уравнениях, и было отмечено, что передача тепла в газе может быть связана как с градиентом температуры, так и с градиентом плотности.

Поэтому новые уравнения движения газа естественным образом ставят вопрос о смысле той величины, которую экспериментаторы называют коэффициентом теплопроводности газа. В связи с этими же уравнениями естественным образом открываются и возможности для получения теоретической формулы для этого коэффициента.

В настоящей заметке, используя результаты работы ⁽¹⁾, мы даем теоретическую формулу для так называемого коэффициента теплопроводности, вскрываем смысл этой величины и сравниваем полученные результаты с опытными данными.

Для определения коэффициентов теплопроводности k иногда ставят опыты с установившейся передачей тепла через слой газа, находящийся между двумя параллельными плоскостями, разделенными некоторым расстоянием l ; иногда же для этой цели используют установившуюся передачу тепла через слой газа, находящийся между двумя коаксиальными цилиндрами некоторых радиусов R_1 и R_2 .

При этом для вычисления k используются соответственно формулы

$$k = \frac{ql}{T_2 - T_1},$$
$$k = \frac{q}{2\pi} \frac{\ln(R_2/R_1)}{T_2 - T_1},$$
(1)

где q — поток тепла, рассчитанный на единицу площади стенок (в первом случае) и на единицу высоты цилиндрического слоя (во втором случае); T_1 и T_2 — температуры стенок.

Опыты показывают, что коэффициенты k , вычисленные по обеим формулам (1), оказываются совпадающими друг с другом и зависящими от температуры.

Найдем в обоих случаях выражения для k . Так как первая из формул (1) получается предельным переходом из второй формулы (1) и так как теплопередача через плоский слой является предельным

случае теплопередачи через цилиндрический слой, то ограничимся рассмотрением теплопередачи только через цилиндрический слой.

Приведенные в работе (1) уравнения и краевые условия для рассматриваемого случая стационарной, одномерной, осесимметричной задачи после перехода к цилиндрическим координатам r, ϑ, z будут иметь вид:

$$\frac{d}{dr}(rv_r\rho) = \frac{d}{dr}(rQ_r); \quad (2)$$

$$\rho v_r \frac{dv_r}{dr} + \frac{v_r}{r} \frac{d}{dr}(rQ_r) = \frac{1}{r} \frac{d}{dr}(r\tau_{rr}) - \frac{1}{r} \tau_{\vartheta\vartheta}; \quad (3)$$

$$c_v \rho v_r \frac{dT}{dr} + \left(c_v T - \frac{v_r^2}{2} \right) \frac{1}{r} \frac{d}{dr}(rQ_r) = \frac{1}{r} \frac{d}{dr}(rt_r) + \tau_{rr} \frac{dv_r}{dr} + \tau_{\vartheta\vartheta} \frac{v_r}{r}; \quad (4)$$

$$v_r \rho = Q_r \quad \text{при } r = R_1, r = R_2; \quad (5)$$

$$\frac{dP}{dr} = 0 \quad \text{при } r = R_1, r = R_2; \quad (6)$$

$$T = T_1 \quad \text{при } r = R_1; \quad T_1 = T_2 \quad \text{при } r = R_2, \quad (7)$$

где v_r — скорость газа в направлении оси r ; ρ — плотность; T — температура; Q_r и t_r — соответственно, рассчитанные на единицу площади потоки массы и тепла через площадки с нормалью, параллельной оси r ; τ_{rr} , $\tau_{\vartheta\vartheta}$ — компоненты тензора напряжений; c_v — коэффициент теплоемкости при постоянном объеме, выраженный в механических единицах; P — давление, рассчитываемое по формуле Клапейрона.

Для полной определенности задачи к выписанным уравнениям и условиям нужно присоединить еще задание общей массы газа, заключающейся в цилиндрическом слое единичной высоты.

Для рассматриваемого случая, согласно (1), величины, входящие в (2) — (6), определяются формулами:

$$Q_r = D_1 \frac{d\rho}{dr} + D_2 \frac{dT}{dr}, \quad t_r = k_1 \frac{d\rho}{dr} + k_2 \frac{dT}{dr},$$

$$D_1 = \frac{\mu}{\rho} \alpha_1, \quad D_2 = \frac{\mu}{T} \alpha_2, \quad k_1 = \frac{\mu c_v T}{\rho} \beta_1, \quad k_2 = \mu c_v \beta_2, \quad P = R\rho T, \quad (8)$$

$$\tau_{rr} = -P + a\mu \frac{1}{r} \frac{d}{dr}(rv_r) + 2\mu \frac{dv_r}{dr},$$

$$\tau_{\vartheta\vartheta} = -P + a\mu \frac{1}{r} \frac{d}{dr}(rv_r) + 2\mu \frac{v_r}{r},$$

где μ — коэффициент вязкости, R — газовая постоянная и α_1 , α_2 , β_1 , β_2 и a — некоторые безразмерные постоянные порядка единицы.

Уравнение (2) интегрируется и после учета (5) дает:

$$v_r \rho = Q_r. \quad (9)$$

Так как согласно формулам (8) Q_r содержит множителем μ , то согласно (9) можем считать, что v_r содержит множителем μ .

Имея это в виду, выбросим из (3), (4) и двух последних выражений (8) члены порядка μ^2 и μ^3 . Тогда будем иметь $\tau_{rr} = \tau_{\vartheta\vartheta} = -P$, и уравнения (3) и (4) превратятся в следующие:

$$\frac{dP}{dr} = 0, \quad (10)$$

$$c_v \frac{d}{dr}(r\rho v_r T) = \frac{d}{dr}(rt_r) - P \frac{d}{dr}(rv_r). \quad (11)$$

Точный смысл приведенных упрощений легко устанавливается переходом к безразмерным величинам и заключается в том, что в уравнениях сохраняются члены порядка отношения средней длины свободного пробега молекул к расстоянию $R_2 - R_1$ и выбрасываются члены порядка квадрата и куба этого отношения.

Уравнение (10) автоматически обеспечивает выполнение условий (6) и дает

$$P = R\rho T = c_1 = \text{const.} \quad (12)$$

При наличии (12) уравнение (11) легко интегрируется. Интегрируя, получаем:

$$rv_r(P + c_v\rho T) - rt_r = c_2 = \text{const.} \quad (13)$$

Так как $R = c_p - c_v$, то из (13) имеем

$$c_p r v_r \rho T - rt_r = c_2. \quad (14)$$

На основании (10) можем выразить $d\rho/dr$ через dT/dr . Поэтому имеем

$$Q_r = v_r \rho = \frac{\mu}{T} (\alpha_2 - \alpha_1) \frac{dT}{dr}, \quad (15)$$

$$t_r = \mu c_v (\beta_2 - \beta_1) \frac{dT}{dr}.$$

Подставляя (15) в (14), интегрируя и удовлетворяя условиям (7), получаем

$$\ln\left(\frac{r}{R_1}\right) = \ln\left(\frac{R_2}{R_1}\right) \frac{\int_{T_1}^T \mu dT}{\int_{T_1}^{T_2} \mu dT}. \quad (16)$$

При известной зависимости вязкости от температуры формулы (16), (12) и (9) полностью решают задачу о передаче тепла через слой газа, заключенный между двумя коаксиальными цилиндрами, ибо постоянная c_1 , входящая в (12), легко находится из условия, чтобы масса газа, находящаяся внутри цилиндрического слоя единичной высоты, была равна заданному значению этой величины.

Имея (16), нетрудно вычислить величину q . Так как

$$q = 2\pi r t_r, \quad (17)$$

то, используя (15) и (16), получаем

$$q = \frac{2\pi}{\ln(R_2/R_1)} c_v (\beta_2 - \beta_1) \int_{T_1}^{T_2} \mu dT. \quad (18)$$

Имея q , легко вычисляем так называемый коэффициент теплопроводности. Получаем

$$k = c_v (\beta_2 - \beta_1) \frac{\int_{T_1}^{T_2} \mu dT}{T_2 - T_1}. \quad (19)$$

Так как формула (19) обычно используется для малых разностей температур, то она очевидным образом упрощается и приобретает вид

$$k = c_v (\beta_2 - \beta_1) \mu. \quad (20)$$

Если (20) сопоставить со значениями коэффициента температурной теплопроводности k_2 и коэффициента плотностной теплопроводности k_1 , то будем иметь

$$k = k_2 - \frac{\rho}{T} k_1. \quad (21)$$

Таким образом, так называемый коэффициент теплопроводности равен коэффициенту температурной теплопроводности минус коэффициент плотностной теплопроводности, умноженный на отношение плотности к температуре. Следовательно, обычно используемое отождествление экспериментально найденных значений коэффициента теплопроводности с коэффициентом температурной теплопроводности неверно.

Формула (20) дает теоретическую зависимость коэффициента теплопроводности от температуры. Так как для совершенного газа величины c_v , β_1 и β_2 являются константами, то коэффициент теплопроводности лишь постоянным множителем отличается от коэффициента вязкости при той же температуре.

Справедливость этого вывода для воздуха, водорода и азота (находящихся при давлении в одну атмосферу) подтверждают графики

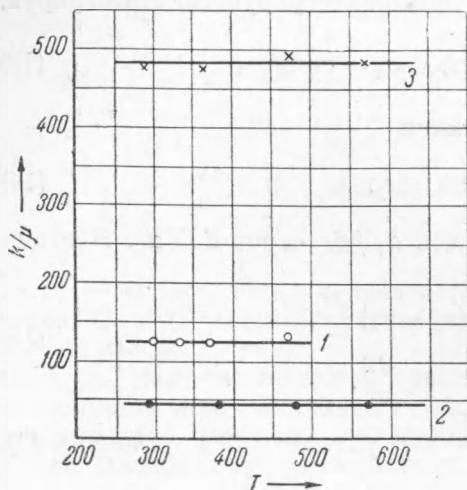


Рис. 1. 1 — воздух, 2 — азот, 3 — водород

ки рис. 1, построенные на основании опытных значений k , заимствованных из работы (2), и опытных значений μ , заимствованных из работы (3).

При весьма высоких давлениях этот вывод не оправдывается из-за того, что нарушается справедливость нашего предположения о том, что газ совершенен. По этой же причине он плохо оправдывается и для углекислого газа.

Научно-исследовательский институт
математики и механики
Ленинградского государственного университета
им. А. А. Жданова

Поступило
19 IV 1951

ЦИТИРОВАННАЯ ЛИТЕРАТУРА

- ¹ С. В. Валландер, ДАН, 78, № 1 (1951). ² Е. А. Столяров, В. В. Ипатьев и В. Н. Теодорович, ЖФХ, 24, в. 2 (1950). ³ Д. Кэй и Т. Лэби, Справочник физика экспериментатора, 1949, стр. 78.