

УДК 677.31.08.021.16/022

ТЕХНОЛОГИЧЕСКИЙ РЕЖИМ ТЕЧЕНИЯ АЭРОДИНАМИЧЕСКОГО ПОТОКА С МЕСТНЫМИ СОПРОТИВЛЕНИЯМИ

В.Д. ФРОЛОВ, И.В. ФРОЛОВА, Ю.С. ГРИГОРЬЕВА, С.Ю. КАПУСТИН

(Ивановская государственная текстильная академия)

На волокнистый поток, создаваемый дискретизирующим устройством 1 (рис. 1) и заключенный внутри выделенного объема [1], действуют внешние объемные силы, проекции которых, отнесенные к единице массы, равны X, Y, Z.

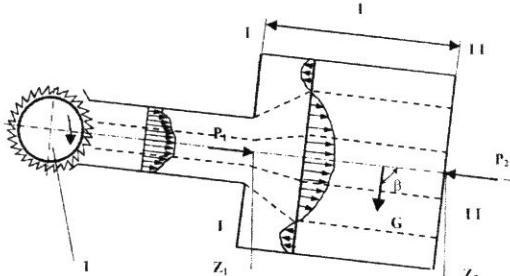


Рис. 1

Рассмотрим прежде всего течение потока на участке его внезапного расширения. Сечения I-I и II-II ограничивают участок потока, на котором происходит это расширение. Выделим две области потока: ядро потока и вихревую область.

Примем, что объемные силы, действующие на поток, имеют потенциал $W(x,y,z)$. Тогда их проекции

$$X = \frac{\partial W}{\partial x}, \quad Y = \frac{\partial W}{\partial y}, \quad Z = \frac{\partial W}{\partial z}.$$

Введем функцию Громеки $P(x,y,z,t)$, частные производные по координатам от которой равны:

$$\frac{\partial P}{\partial x} = \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x}, \quad \frac{\partial P}{\partial y} = \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y}, \quad \frac{\partial P}{\partial z} = \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z}.$$

Следовательно, при установившемся движении

$$\frac{\partial P}{\partial x} dx + \frac{\partial P}{\partial y} dy + \frac{\partial P}{\partial z} dz = \frac{\partial P}{\partial t}. \quad (1)$$

Подставив полученные значения $\frac{\partial V_x}{\partial t}$, X и $\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x}$ в (1), получим

$$X - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{\partial V_x}{\partial t},$$

$$Y - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} = \frac{\partial V_y}{\partial t},$$

$$Z - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} = \frac{\partial V_y}{\partial t}$$

и будем иметь следующее уравнение:

$$\frac{\partial W}{\partial x} - \frac{\partial P}{\partial x} = \frac{\partial V_x}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} \frac{V^2}{2} + 2(\omega_y V_z - \omega_z V_y).$$

После этого дифференциальные уравнения движения Громеки примут вид

$$\left. \begin{aligned} -\frac{\partial V_x}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} \left(W - P - \frac{V^2}{2} \right) &= 2(\omega_y V_z - \omega_z V_y), \\ -\frac{\partial V_y}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial y} \left(W - P - \frac{V^2}{2} \right) &= 2(\omega_z V_x - \omega_x V_z), \\ -\frac{\partial V_z}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial z} \left(W - P - \frac{V^2}{2} \right) &= 2(\omega_x V_y - \omega_y V_x). \end{aligned} \right\} \quad (2)$$

В случае установившегося движения потока объемные силы имеют потенциал.

Тогда

$$\frac{\partial V_x}{\partial t} = \frac{\partial V_y}{\partial t} = \frac{\partial V_z}{\partial t} = 0,$$

а уравнения Громеки (2) записутся следующим образом:

$$\left. \begin{aligned} \frac{\partial}{\partial x} \left(W - P - \frac{V^2}{2} \right) &= 2(\omega_y V_z - \omega_z V_y), \\ \frac{\partial}{\partial y} \left(W - P - \frac{V^2}{2} \right) &= 2(\omega_z V_x - \omega_x V_z), \\ \frac{\partial}{\partial z} \left(W - P - \frac{V^2}{2} \right) &= 2(\omega_x V_y - \omega_y V_x) \end{aligned} \right\} \quad (3)$$

Выберем в потоке линию тока и составим ее параметрические уравнения:

$$dx = V_x dt, \quad dy = V_y dt, \quad dz = V_z dt.$$

Умножим левые части уравнений (3) на приращения координат, а правые части тех же уравнений – на равные им приращения $V_x dt$, $V_y dt$, $V_z dt$ и сложим их. В этом случае сумма левых частей будет равна полному дифференциальному от функции $(W - P - \frac{V^2}{2})$, а сумма правых частей равна нулю, то есть

$$d(W - P - \frac{V^2}{2}) = 0. \quad (4)$$

Из выражения (4) получим

$$W - P - \frac{V^2}{2} = C_1, \quad (5)$$

где C_1 – постоянная на данной линии тока. Поскольку движение вихревое, то для разных линий значение C_1 различное. Выражение (5) имеет вид интеграла Бернулли.

Если поток несжимаем, то из уравнения (4) с точностью до произвольной постоянной получаем значение функции Громеки:

$$P = \frac{p}{\rho}. \quad (6)$$

Подставив эти значения потенциала объемных сил W и функции Громеки P в интеграл Бернулли (5) и разделив все члены получившегося уравнения на g , получим уравнение Бернулли для линии тока в виде:

$$z + \frac{p}{\gamma} - \frac{V^2}{2g} = C_2. \quad (7)$$

Откуда для двух любых точек, взятых на одной и той же линии, имеем

$$Z_1 + \frac{P_1}{\gamma} - \frac{V_1^2}{2g} = Z_2 + \frac{P_2}{\gamma} + \frac{V_2^2}{2g} + h_{\text{огл-2}}, \quad (8)$$

где 1 и 2 – индексы, обозначающие величины, взятые в точках I-I и II-II соответственно.

Для мгновенной линии тока истинное движение согласно уравнению Бернулли будет

$$Z_1 + \frac{P_1}{\gamma} + \frac{V_1^2}{2g} = Z_2 + \frac{P_2}{\gamma} + \frac{V_2^2}{2g} + h_{i_{1-2}} + h_{w_{1-2}}, \quad (9)$$

где $h_{i_{1-2}} = \frac{1}{g} \int \frac{\partial V}{\partial t} dS$.

Умножим обе части данного уравнения на весовые расходы в тех же сечениях, учитывая несжимаемость потока $\gamma V_1 d\sigma_1 = \gamma_2 V_2 d\sigma_2$, и после суммирования по всему потоку получим следующее выражение:

$$E_1 = E_2 + \gamma \iint_{\sigma_2} h_{w_{1-2}} V_2 d\sigma_2 + \gamma \iint_{\sigma_2} h_{i_{1-2}} V_2 d\sigma_2, \quad (10)$$

Осредненный поток, определяемый по формуле (13), установившийся. Тогда $\frac{\partial \bar{V}}{\partial t} = 0$, а $\bar{h}_i = 0$. В этом случае

$$\begin{aligned} \frac{1}{T} \int_0^T h_{i_{1-2}} V_2 dt &= \frac{1}{T} \int_0^T h'_{i_{1-2}} (\bar{V}_2 + V'_2) dt = \\ &= \frac{1}{T} \int_0^T h'_{i_{1-2}} V'_2 dt = \bar{h}'_{i_{1-2}} \bar{V}'_2. \end{aligned} \quad (14)$$

Находим потери на участке внезапного расширения:

$$\begin{aligned} \bar{h}_{w_{1-II}} &= \left[\left(Z_1 + \frac{\bar{P}}{\gamma} \right) - \left(Z_2 - \frac{\bar{P}_2}{\gamma} \right) \right] + \\ &+ \frac{\bar{a}_1 \bar{U}_1^2 - \bar{a}_2 \bar{U}_2^2}{2g}. \end{aligned} \quad (15)$$

где E_1 и E_2 – мгновенные значения механической энергии потока в сечении I-I и II-II.

После осреднения уравнения (10) за период времени T имеем

$$\begin{aligned} \frac{1}{T} \int_0^T E_1 dt &= \frac{1}{T} \int_0^T E_2 dt + \\ &+ \gamma \iint_{\sigma_2} \left(\frac{1}{T} \int_0^T h_{w_{1-2}} V_2 dt \right) d\sigma_2 + \\ &+ \iint_{\sigma_2} \left(\frac{1}{T} \int_0^T h_{i_{1-2}} V_2 dt \right) d\sigma_2. \end{aligned} \quad (11)$$

В соответствии со следующим выражением

$$\bar{E} = \bar{E}_n + \bar{E}_k = \frac{\bar{E}}{\gamma \sigma} = Z + \frac{\bar{P}}{\gamma} + \frac{\bar{a} \bar{V}^2}{2g}. \quad (12)$$

Осредненная потерянная механическая энергия

$$\gamma \iint_{\sigma_2} \left(\frac{1}{T} \int_0^T h_{w_{1-2}} V_2 dt \right) = \gamma \iint_{\sigma_2} \left(\bar{h}_{w_{1-2}} \bar{V}_2 + \overline{h'_{w_{1-2}} V'_2} \right) d\sigma_2 = \bar{h}_{w_{1-II}} \gamma \bar{\theta}. \quad (13)$$

Для того, чтобы выразить разность между статическими напорами, составим уравнение изменения количества движения в проекциях на оси по его направлению:

$$\bar{K}_{II-II} - \bar{K}_{I-I} = \bar{P}_1 - \bar{P}_2 + \bar{R} + G \cos \theta, \quad (16)$$

где \bar{P}_1 – суммарное давление в сечении I-I; \bar{P}_2 – суммарное давление в сечении II-II; \bar{R} – реакция давления со стороны периметра сечения; G – вес волокнистого потока, заключенного между сечениями I-I и II-II.

В результате получим выражение

$$\left. \begin{aligned} \bar{K} &= Q \bar{V}^2 \sigma + Q \iint_{\sigma} \varepsilon^2 d\sigma + Q \iint_{\sigma} \bar{V}'^2 d\sigma = \bar{a}_o K_{cp} = \bar{a}_o Q \bar{\theta} \bar{V}, \\ a_{\bar{o}} &= 1 + \frac{\iint_{\sigma} (\varepsilon^2 + \bar{V}'^2) d\sigma}{U^2 \sigma}. \end{aligned} \right\} \quad (17)$$

Согласно уравнению (17) имеем

$$\bar{K}_{II-II} - \bar{K}_{I-I} = \bar{a}_{02} Q \bar{\theta}_2 \bar{U}_2 - \bar{a}_{01} Q \bar{\theta}_1 \bar{U}_1.$$

Поскольку $\bar{U}_{[\sigma]} = \bar{\theta}_1 = \bar{U}_2 \sigma_2 = \bar{\theta}_2$,

то

$$\bar{K}_{II-II} - \bar{K}_{I-I} = \frac{\gamma}{g} \bar{U}_2 \sigma_2 (\bar{a}_{02} \bar{U}_2 - \bar{a}_{01} \bar{U}_1). \quad (18)$$

Вследствие того, что давления в сечениях I-I и II-II распределяются по гидростатическому закону,

$$P_1 = \bar{P}_1 \sigma_1, \quad P_2 = \bar{P}_2 \sigma_2,$$

где \bar{P}_1 и \bar{P}_2 – давления в центре тяжести этих сечений. Следовательно, реакцию \bar{R} найдем из уравнения

$$\bar{R} = P_1 (\sigma_2 - \sigma_1).$$

Вес смеси, заключенной между сечениями I-I и II-II, рассчитаем по формуле

$$G = \gamma l \sigma_2,$$

где l – длина участка.

Подставив вышеприведенные данные в уравнение (15) и учитывая при этом, что $\ell \cos \beta = Z_1 - Z_2$, получим следующее равенство:

$$\begin{aligned} \left(Z_1 + \frac{\bar{P}_1}{\gamma} \right) - \left(Z_2 + \frac{P_2}{\gamma} \right) &= \\ = \frac{\bar{U}_2}{g} (\bar{a}_{02} \bar{U}_2 - \bar{a}_{01} \bar{U}_1). \end{aligned} \quad (19)$$

Подставив полученную разность гидростатических напоров в (15), запишем

$$\begin{aligned} h_{(I-II)} &= \frac{\bar{U}_2}{g} (\bar{a}_{02} \bar{U}_2 - \bar{a}_{01} \bar{U}_1) + \\ &+ \frac{\bar{a}_1 \bar{U}_1^2 - \bar{a}_2 \bar{U}_2^2}{2g}. \end{aligned} \quad (20)$$

При достаточно больших значениях числа Re можно считать, что $a_{01}=a_{02}=1$ и $a_1=a_2=1$.

После преобразования расчет потери напора при внезапном расширении упрощается:

$$\bar{h}_{(I-II)} = \frac{(\bar{U}_1 - \bar{U}_2)^2}{2g} = \delta_{bp} \frac{\bar{U}_1^2}{2g} = \delta'_{bp} \frac{\bar{U}_2^2}{2g}.$$

При этом коэффициент сопротивления внезапного расширения потока равен

$$\delta_{bp} = \left(1 - \frac{\sigma_1}{\sigma_2} \right)^2, \quad \delta'_{bp} = \left(\frac{\sigma_2}{\sigma_1} - 1 \right)^2.$$

Величина коэффициента δ_i зависит от типа и конструкции местного сопротивления, степени сужения и растяжения за ним и числа Re . С ростом числа Re коэффициент δ_i уменьшается и асимптотически приближается к некоторому постоянному значению.

Таким образом, потеря напора при внезапном расширении потока равна скоростному напору, вычисленному по потерянной скорости согласно теореме Борда. Так как $\bar{U}_1 > \bar{U}_2$, то

$$\left(Z_2 + \frac{\bar{P}_2}{\gamma} \right) > \left(Z_1 + \frac{\bar{P}_1}{\gamma} \right),$$

то есть удельная потенциальная энергия в конце участка растекается больше, чем в его начале.

ЛИТЕРАТУРА

1. Иванов О.П., Мамченко В.О. Аэродинамика и вентиляторы. – Л.: Машиностроение, 1986.

Рекомендована кафедрой механической технологии текстильных материалов. Поступила 10.07.03.
