

$$p_{1/2\dot{\epsilon}\dot{\delta}} = p_1 + u_1 a_1 r_1 - a_{kp} I_{1/2\dot{\epsilon}\dot{\delta}} a_1 r_1. \quad (9)$$

Поскольку в докритическом режиме и в момент наступления критики $p_k = p_c$, из (6) для значения давления в цилиндре, соответствующего моменту критики, имеем:

$$p_{c\dot{\epsilon}\dot{\delta}} = \frac{p_{1/2\dot{\epsilon}\dot{\delta}} y(I_{1/2\dot{\epsilon}\dot{\delta}})}{y(I_k = 1) \bar{f}} = \left(\frac{2}{k+1} \right)^{\frac{k}{k-1}} \frac{p_{1/2\dot{\epsilon}\dot{\delta}} y(I_{1/2\dot{\epsilon}\dot{\delta}})}{\bar{f}}. \quad (10)$$

Очевидно, при $p_c < p_{cкр}$ необходим расчет по методике сверхкритического перепада давления, когда фиксируется $\lambda_k = 1$, а при $p_c \geq p_{cкр}$ используются методика докритического расчета.

Докритический расчет.

Необходимо проведение итераций. Целесообразно задаваться значениями λ_k в диапазоне $[0; 1]$. С помощью (5) находим $\lambda_{1/2}$, затем, с помощью (2) - $u_{1/2}$.

Поскольку потери в клапанном канале отсутствуют, и $p_k = p_c$,

$$p_{1/2} = p_c \frac{p(I_{1/2})}{p(I_k)}. \quad (11)$$

Найденные $p_{1/2}$ и $u_{1/2}$ подставляются в (3). Равенство должно выполняться с наперед заданной точностью. В противном случае выполнять пересчет до выполнения равенства (3).

Сверхкритический расчет.

Поскольку приведенная скорость в клапанной щели λ_k на этом режиме будет равна единице при любом сверхкритическом перепаде давлений, для определения $\lambda_{1/2}$ и $p_{1/2}$ будут справедливы уравнения (8) и (9).

Литература:

5. Абрамович Г.Н. Прикладная газовая динамика. В 2 ч. Ч.1.- М.: Наука. Гл. ред. физ.- мат. лит., 1991.-600 с.

ГРАНИЧНЫЕ УСЛОВИЯ ДЛЯ ЧИСЛЕННОГО РАСЧЕТА ВЫПУСКА ИЗ ЦИЛИНДРА

Гришин Ю.А. (МГТУ им. Н.Э. Баумана)

При расчете нестационарного истечения из цилиндра поршневого двигателя в выпускной трубопровод необходимо задание граничных условий (ГУ) на выпускном клапане, которые учитывают движение элементарных волн от клапана по трубопроводу.

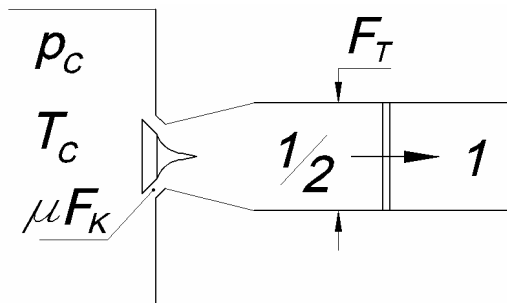


Рис.1. К расчету граничных условий на выпускном клапане

Для расчетного момента времени известными являются:

1. Из экспериментальных продувок зависимость эффективной площади проходного сечения клапана $\mu F_k = f(\alpha)$, α – угол поворота коленчатого вала, или $f(h)$, где h – ход открытия клапана; F_T – площадь проходного сечения на выходе из клапанного канала, равная площади проходного сечения трубопровода. Можно сразу обозначить: $\bar{f} = mF_k / F_T$ (рис.1).

2. Текущие основные параметры в цилиндре: давление $p_c = p_c^*$ и температура $T_c = T_c^*$;

3. Параметры p_1 – давление, ρ_1 , – плотность и u_1 – скорость в первой ячейке расчетной сетки.

Для организации шага численного расчета необходимо определить потоковые параметры через границу у клапана: $p_{1/2}$, $\rho_{1/2}$, $u_{1/2}$.

При описании процесса необходимо принять рациональные допущения:

1. Будем считать, что сужение потока за клапанной щелью задается величиной μF_k . Параметры в этом узком сечении будем обозначать индексом m .

2. От этого проходного сечения до сечения присоединения к стенкам выпускной трубы F_T поток на докритическом режиме, включая момент наступления критического режима, движется с потерями, соответствующими потерям внезапного расширения.

3. Течение на коротком участке ГУ считается адиабатным, т.е. лишенным теплообмена с окружающей средой, тогда $T_c = T_m^* = T_{1/2}^*$, и для расчетных сечений m и $1/2$:

$$a_{\hat{e}pm} = a_{\hat{e}p1/2} = a_{\hat{e}p} = \sqrt{\frac{2k}{k+1} RT_c}. \quad (1)$$

Для записи соответствующих значений скоростей используется параметр приведенной скорости λ :

$$u = a_{\hat{e}0} \lambda. \quad (2)$$

Основные расчетные соотношения.

Для перехода через фронт волны:

$$p_{1/2} - p_1 = (u_{1/2} - u_1) a_1 r_1, \quad (3)$$

или иначе:

$$p_{1/2} = a_{\hat{e}0} \lambda_{1/2} a_1 r_1 + p_1 - u_1 a_1 r_1. \quad (4)$$

Расход между сечениями m и $1/2$: с использованием газодинамических функций [1]:

$$m \frac{mF_{\hat{e}} p_m^* q(I_m)}{\sqrt{T_m^*}} = m \frac{F_T p_{1/2}^* q(I_{1/2})}{\sqrt{T_{1/2}^*}} = m \frac{F_T p_{1/2} q(I_{1/2})}{p(I_{1/2}) \sqrt{T_{1/2}^*}} = m \frac{F_T p_{1/2} y(I_{1/2})}{\sqrt{T_{1/2}^*}},$$

или, иначе:

$$p_c \bar{f} q(I_m) = p_{1/2} y(I_{1/2}). \quad (5)$$

Уравнение импульсов для внезапного расширения от m до $1/2$:

$$z(I_{1/2}) = z(I_m) + \left(\frac{k+1}{2} \right)^{\frac{1}{k-1}} \frac{1}{y(I_m)} \left(\frac{1}{\bar{f}} - 1 \right). \quad (6)$$

Если известен скоростной коэффициент $j = \frac{I_{1/2}}{I_{1/2t}} = \frac{u_{1/2}}{u_{1/2t}}$, то:

$$u_{1/2} = j \sqrt{\frac{2k}{k-1} RT_c \left[1 - \left(\frac{p_{1/2}}{p_c} \right)^{\frac{k-1}{k}} \right]}. \quad (7)$$

После определения $u_{1/2}$, $p_{1/2}$ для численного расчета надо знать $\rho_{1/2}$:

$$r_{1/2} = \frac{P_{1/2}}{RT_{1/2}} = \frac{P_{1/2}}{RT_c t(I_{1/2})}. \quad (8)$$

Определение момента наступления критического режима истечения ($\lambda_m = I$).

Из (6) будем иметь:

$$z(I_{1/2\hat{e}\hat{o}}) = 2 + \frac{2}{k+1} \left(\frac{1}{\bar{f}} - 1 \right) \quad (9)$$

и, в соответствии со значением функции,

$$I_{1/2\hat{e}\hat{o}} = \frac{z(I_{1/2\hat{e}\hat{o}}) - \sqrt{[z(I_{1/2\hat{e}\hat{o}})]^2 - 4}}{2}. \quad (10)$$

Из (5) получится:

$$p_{1/2\hat{e}\hat{o}} = \frac{p_c \bar{f}}{y(I_{1/2\hat{e}\hat{o}})}. \quad (11)$$

Приравнявая (4) и (11), получим расчетное уравнение для определения давления в цилиндре $p_{скр}$ при соответствующих исходных данных в момент наступления критики:

$$p_{c\hat{e}\hat{o}} = \frac{1}{\bar{f}} y(I_{1/2\hat{e}\hat{o}}) (a_{\hat{e}\hat{o}} I_{1/2} a_1 r_1 + p_1 - u_1 a_1 r_1). \quad (12)$$

Очевидно, при $p_c > p_{скр}$ необходим расчет по специальной методике сверхкритического перепада давления, когда фиксируется $\lambda_m = I$, при $p_c \leq p_{скр}$ используются методики докритического расчета.

Для момента наступления критики необходимо определить еще скоростной коэффициент $\varphi_{кр}$. В предположении идеального течения с тем же перепадом давления $\frac{P_{1/2}}{p_c}$ имеем

$$p(I_{1/2t}) = \frac{P_{1/2}}{p_c}, \text{ откуда} \quad (13)$$

$$I_{1/2t} = \sqrt{\frac{k+1}{k-1} \left[1 - \left(\frac{P_{1/2}}{p_c} \right)^{\frac{k-1}{k}} \right]}. \text{ Тогда} \quad (14)$$

$$j_{\hat{e}\hat{o}} = \frac{I_{1/2}}{I_{1/2t}}. \quad (15)$$

Сверхкритический расчет.

Из (5) имеем:

$$p_{1/2} = \frac{p_c \bar{f}}{y(I_{1/2})}. \quad (16)$$

Расписав значение $y(\lambda)$ и, используя (4), получим расчетное уравнение

$$\frac{p_c \bar{f} \left(1 - \frac{k-1}{k+1} I_{1/2}^2 \right)}{\left(\frac{k+1}{2} \right)^{\frac{1}{k-1}} I_{1/2}} = a_{\hat{e}\hat{o}} I_{1/2} a_1 r_1 + p_1 - u_1 a_1 r_1. \quad (17)$$

Обозначим

$$\left(\frac{k+1}{2}\right)^{\frac{1}{k-1}} a_{\varepsilon\delta} a_1 r_1 = A; \quad \left(\frac{k+1}{2}\right)^{\frac{1}{k-1}} (p_1 - u_1 a_1 r_1) = B; \quad \bar{f} \frac{k-1}{k+1} = C;$$

$\frac{B}{A + p_c C} = P; \frac{p_c \bar{f}}{A + p_c C} = Q$, тогда получим формулу для определения $\lambda_{1/2}$:

$$I_{1/2} = -\frac{P}{2} + \sqrt{\left(\frac{P}{2}\right)^2 + Q}. \quad (18)$$

Теперь с помощью (16) можно определить $p_{1/2}$.

Упрощенный докритический расчет.

Зафиксируем для всего докритического диапазона значение $\varphi_{кр}$.

Выразим из (3) значение $u_{1/2}$ и используем (7), тогда получим расчетное уравнение

$$\frac{p_{1/2} - p_1}{a_1 r_1} + u_1 = j_{\varepsilon\delta} \sqrt{\frac{2k}{k-1} RT_c \left[1 - \left(\frac{p_{1/2}}{p_c}\right)^{\frac{k-1}{k}} \right]}. \quad (19)$$

Решая его методом последовательных приближений, определим $p_{1/2}$, затем, с помощью (3) - $u_{1/2}$, второй искомый параметр.

Точный докритический расчет.

Методом итераций решается система уравнений (4,5,6). При этом целесообразно задаваться значениями λ_m в диапазоне $[0; 1]$.

В результате преобразования (6) получим:

$$z(I_{1/2}) = \frac{1}{I_m \bar{f}} + \frac{I_m}{k+1} \left(2k - \frac{k-1}{\bar{f}} \right). \quad (20)$$

откуда

$$I_{1/2} = \frac{z(I_{1/2}) - \sqrt{[z(I_{1/2})]^2 - 4}}{2}. \quad (21)$$

Из (5) в результате подстановки записей ГДФ имеем:

$$p_{1/2} = p_c \bar{f} \frac{I_m}{I_{1/2}} \left(1 - \frac{k-1}{k+1} I_m^2 \right)^{\frac{1}{k-1}} \left(1 - \frac{k-1}{k+1} I_{1/2}^2 \right). \quad (22)$$

Задаваясь значениями λ_m получим последовательно $z(\lambda_{1/2})$, $\lambda_{1/2}$ и $p_{1/2}$. Полученные $\lambda_{1/2}$ и $p_{1/2}$ должны удовлетворять уравнению (4). При невыполнении условия необходимо задаваться новыми значениями λ_m в диапазоне $[0; 1]$.

С помощью уравнений (13), (14) и (15) после определения параметров $\lambda_{1/2}$ и $p_{1/2}$ можно найти точные значения φ . Расчетные исследования показали, что во всем докритическом диапазоне точные φ отличаются от фиксированных для момента критики $\varphi_{кр}$ не более, чем на 3%. И наибольшие различия имеют место при малых расходах, т.е. при небольших открытиях клапана, что не приведет к заметным ошибкам в расчетах.

Таким образом, для расчета докритического истечения целесообразно использовать упрощенную методику, пользуясь фиксированными $\varphi_{кр}$.

Литература:

1. Абрамович Г.Н. Прикладная газовая динамика. В 2 ч. Ч.1.- М.: Наука. Гл. ред. физ.- мат. лит., 1991.-600 с.