

УДК 629.124.74

А.А. ТАРАСЕНКО

*Национальный университет кораблестроения
им. адмирала Макарова, Николаев, Украина***ЧАСТИЧНЫЕ РЕЖИМЫ УСТРОЙСТВ ТИПА
ГАЗОДИНАМИЧЕСКОЕ СОПРОТИВЛЕНИЕ В СУДОВЫХ ГТД**

Рассматривается характеристика устройства типа газодинамическое сопротивление на частичных режимах. Получена зависимость коэффициента восстановления полного давления от относительного обобщенного расхода и параметра λ на номинальном режиме. Предложен способ представления характеристики устройства типа газодинамическое сопротивление в виде зависимости обобщенного относительного расхода на входе в устройство и выходе из него. Также предложен алгоритм расчета этой характеристики. Приведены результаты расчета характеристик на ЭВМ, полученные в виде графиков. Эти графики носят универсальный характер и могут быть применены для дозвуковых режимов работы при расчетах коэффициентов восстановления полного давления

коэффициент восстановления полного давления, расход, характеристика**Введение**

При расчетах параметров газотурбинных двигателей на частичных режимах важно определить потери давления по тракту двигателя. Особенно это важно в режиме запуска, работы в режиме сопровождения стартером и анализе состояний типа «горячее зависание».

1. Формулирование проблемы

Необходимо определить коэффициент восстановления полного давления устройств типа газодинамическое сопротивление в судовых ГТД в зависимости от параметров номинального режима и обобщенного параметра расхода [1].

1.1. Общие соотношения. В экспериментальной газодинамике потери полного давления оцениваются по формуле [2]:

$$\Delta P^* = P_1^* - P_2^* = \xi \cdot \frac{\rho_1 \cdot V_1^2}{2}, \quad (1)$$

где ΔP^* – потери давления в устройстве;

P_1^* – полное давление на входе в устройство;

P_2^* – полное давление на выходе из устройства;

ξ – коэффициент потерь в устройстве;

ρ_1 – плотность газа на входе в устройство;

V_1 – скорость газа на входе в устройство.

Часто потери оценивают коэффициентом восстановления полного давления:

$$v = P_2^* / P_1^*.$$

Учитывая (1), запишем:

$$v = P_2^* / P_1^* = 1 - \xi \cdot \frac{\rho_1 \cdot V_1^2}{2 \cdot P_1^*}. \quad (2)$$

Учитывая, что расход газа $G = \rho_1 \cdot V_1 \cdot F$, где F – площадь сечения, выражение (2) можно записать в следующем виде:

$$1 - v = \xi \cdot \frac{G \cdot V_1}{2 \cdot F \cdot P_1^*} = \frac{G \cdot \sqrt{T_1^*}}{P_1^*} \cdot \frac{\xi \cdot V_1}{2 \cdot F \cdot \sqrt{T_1^*}}. \quad (3)$$

Применяя теорию подобия, оперируют упомянутым выше обобщенным расходом газа:

$$G_{об} = \frac{G \cdot \sqrt{T_1^*}}{P_1^*}. \quad (4)$$

Тогда уравнение (3) будет выглядеть следующим образом:

$$1 - v = G_{об} \cdot \frac{\xi \cdot V_1}{2 \cdot F \cdot \sqrt{T_1^*}}.$$

Умножив и разделив правую часть этого выражения на плотность, получим:

$$1 - v = G_{об} \cdot \xi \cdot \frac{V_1 \cdot \rho_1}{2 \cdot \frac{P_1}{R T_1} \cdot F \cdot \sqrt{T_1^*}}$$

В этой формуле учтено, что $\rho_1 = \frac{P_1}{R T_1}$.

После преобразований получим

$$1 - v = \xi \cdot G_{об} \cdot \frac{G}{2 \cdot \frac{P_1^* \cdot \pi(\lambda)}{R \cdot T_1^* \cdot \tau(\lambda)} \cdot F^2 \cdot \sqrt{T_1^*}}$$

или
$$1 - v = \xi \cdot G_{об} \cdot \frac{G \cdot \sqrt{T_1^*}}{P_1^*} \cdot \frac{R \cdot \tau(\lambda)}{2 \cdot F^2 \cdot \pi(\lambda)}$$

В этих выражениях $\pi(\lambda)$ и $\tau(\lambda)$ – газодинамические функции. Учитывая (4), запишем последнее выражение в виде:

$$1 - v = \xi \cdot G_{об}^2 \cdot \frac{R \cdot \tau(\lambda)}{2 \cdot F^2 \cdot \pi(\lambda)} \quad (5)$$

Выражение аналогичное (5) можно записать для номинального режима. Тогда:

$$\frac{1 - v}{1 - v_n} = \frac{G_{об}^2 \cdot \frac{\tau(\lambda)}{\pi(\lambda)}}{G_{обн}^2 \cdot \frac{\tau(\lambda_n)}{\pi(\lambda_n)}}$$

или, обозначив $\bar{G} = \frac{G_{об}}{G_{обн}}$ и $k_{-G} = \frac{1 - v}{1 - v_n}$, получим

$$k_{-G} = \frac{1 - v}{1 - v_n} = \bar{G}^2 \cdot \frac{\tau(\lambda) \cdot \pi(\lambda_n)}{\tau(\lambda_n) \cdot \pi(\lambda)}$$

Обозначив

$$k_{-Ln} = \frac{\tau(\lambda) \cdot \pi(\lambda_n)}{\tau(\lambda_n) \cdot \pi(\lambda)}, \quad (6)$$

запишем

$$k_{-G} = \frac{1 - v}{1 - v_n} = \bar{G}^2 \cdot k_{-Ln} \quad (7)$$

После несложных преобразований получим

$$v = 1 - (1 - v_n) \cdot \bar{G}^2 \cdot \frac{\tau(\lambda) \cdot \pi(\lambda_n)}{\tau(\lambda_n) \cdot \pi(\lambda)}$$

или

$$v = 1 - (1 - v_n) \cdot \bar{G}^2 \cdot k_{-Ln} \quad (8)$$

Учитывая (7), можно записать

$$v = 1 - (1 - v_n) \cdot k_{-G}$$

На практике часто полагают $k_{-Ln} = 1$ и пользуются приближенной формулой:

$$v = 1 - (1 - v_n) \cdot \bar{G}^2$$

Из определения газодинамической функции $q(\lambda)$ следует что, $\bar{G} = \frac{q(\lambda)}{q(\lambda_n)}$, тогда, зная λ_n , можно вначале определить $q(\lambda_n)$, а затем, зная \bar{G} , можно найти $q(\lambda) = \bar{G} \cdot q(\lambda_n)$.

2. Решение проблемы

Цель дальнейшего анализа – определить коэффициент $k_{-Ln} = k_{-Ln}(\bar{G}, \lambda_n)$. Обычно параметры номинального режима известны и в том числе λ_n , а относительный обобщенный расход \bar{G} характеризует частичный режим. Эта зависимость может быть представлена в виде серии графиков для различных λ_n . Для дозвуковых режимов λ_n лежит в диапазоне $0 \div 1$, в то время как \bar{G} также изменяется в пределах $0 \div 1$.

Вычисление проводим в следующей последовательности:

1. Задаемся λ_n в диапазоне $0 \div 1$.
2. Задаемся λ в диапазоне $\lambda_n \div 0$.
3. Вычисляем $q(\lambda)$ и $q(\lambda_n)$.

4. Вычисляем $\bar{G} = \frac{q(\lambda)}{q(\lambda_n)}$.

5. Определяем $k_{-Ln} = \frac{\tau(\lambda) \cdot \pi(\lambda_n)}{\tau(\lambda_n) \cdot \pi(\lambda)}$.

6. k_{-G} и v определяем согласно выражениям (7) и (8).

Результаты расчетов приведены на рис. 1.

На рис. 1 параметр G_{in} это $\bar{G} = \frac{G_{об}}{G_{обн}}$. Аналогичный параметр можно рассмотреть на выходе из

устройства. Обозначим его через G_{ou}

$$G_{ou} = \frac{G \cdot \sqrt{T_1}}{P_2} \cdot \frac{P_{2H}}{G_H \cdot \sqrt{T_{1H}}}$$

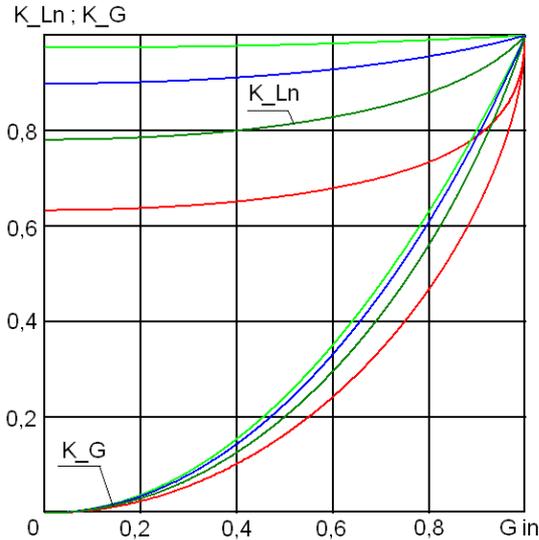


Рис. 1. Зависимости k_G и k_{Ln} при $\lambda_H = 1,0; 0,75; 0,5$ и $0,25$

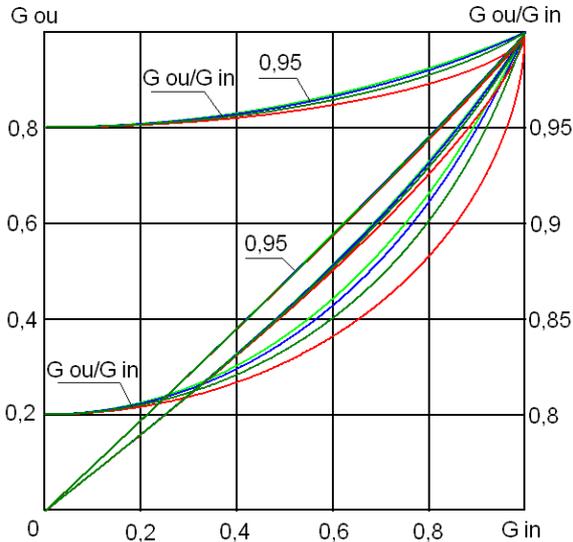


Рис. 2. Зависимости $G_{ou} - G_{in}$ для $v_H = 0,95$ и $0,8$ при $\lambda_H = 1,0; 0,75; 0,5$ и $0,25$

Учитывая $P_2 = P_1 \cdot v$ и $P_{2H} = P_{1H} \cdot v_H$, запишем

$$G_{ou} = \frac{v_H}{v} \cdot \frac{G \cdot \sqrt{T_1}}{P_1} \cdot \frac{P_{1H}}{G_H \cdot \sqrt{T_{1H}}}$$

Учитывая (4), получим

$$\frac{G_{ou}}{G_{in}} = \frac{v_H}{v} \tag{9}$$

Из выражения (9) следует, что характеристика устройства может быть задана таблицей (графиком)

$$G_{ou} - G_{in}$$

или зависимостью

$$\frac{G_{ou}}{G_{in}} = \frac{v_H}{v} = f(G_{in})$$

Эта зависимость может быть вычислена с помощью выражения (8) и использования графика рис. 1.

Следует отметить, что при $G_{in} = 0$ отношение (9) будет стремиться к v_H , что видно на рис. 2. Действительно $v = 1$ при $G_{in} = 0$.

Разработанная методика позволяет получить характеристику аналогичную рис. 2 для любого значения v_H и λ_H , меньших 1.

Заключение

Можно сделать вывод о автомодельности относительно λ_H для $\lambda_H < 0,5$, при этом характеристика устройства определена зависимостью $G_{ou} - G_{in}$.

Литература

1. Романовський Г.Ф., Ващиленко М.В., Сербін С.І. Теоретичні основи проектування суднових газотурбінних агрегатів: Навчальний посібник. – Миколаїв: УДМТУ, 2003. – 304 с.
2. Нечаев Ю.Н., Федоров Р.М. Теория авиационных газотурбинных двигателей. Ч. I. – М.: Машиностроение, 1977. – 312 с.

Поступила в редакцию 27.05.2008

Рецензент: д-р техн. наук, проф. М.Р. Ткач, Национальный университет кораблестроения им. адмирала Макарова, Николаев.