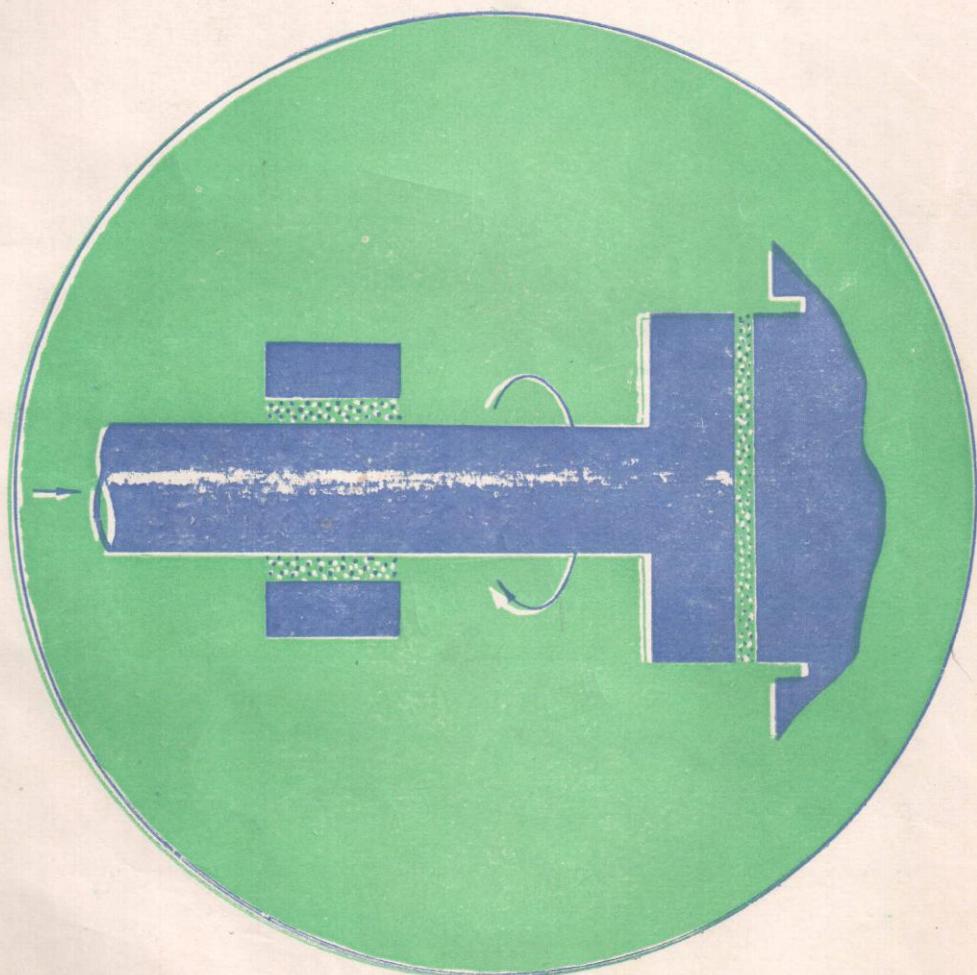


ГАЗОВЫЕ ОПОРЫ ТУРБОМАШИН



КАЗАНЬ · 1975

А.В.Емельянов, Л.С.Емельянова, В.А.Федотов

ОПТИМАЛЬНЫЕ ПАРАМЕТРЫ ЦИЛИНДРИЧЕСКОГО
ГАЗОВОГО ПОДВЕСА С ДВУМЯ ЩЕЛЯМИ НАДДУВА

(Винницкий политехнический институт)

Конструкция подвеса с двумя щелями наддува (рис.1) позволяет вариацией параметров щелей и расстояний между ними добиваться желаемых соотношений между несущей способностью, жесткостью опоры и расходом газа через нее.

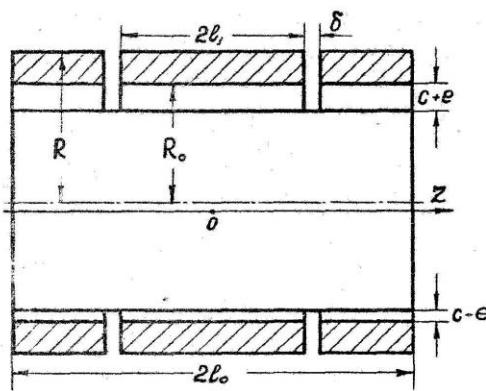


Рис. Схема подвеса
ды; P_H - безразмерное давление наддува, отнесенное к давлению P_0 ; ψ - квадрат давления в газовом слое; ψ_0 ; ψ_1 ; ψ_2 - значения функции ψ в щели наддува, в центральном несущем слое и в слое с открытой границей соответственно; $K = \frac{dP}{d\psi}$ - реакция несущего слоя; F - безразмерная жесткость газового слоя; $K = \frac{dF}{d\psi}$ - безразмерная жесткость газового слоя; $Q = \frac{\pi K F C^3}{12 \mu} \psi$ - расход газа через подвес; q - безразмерный расход; K - отношение плотности газа к давлению при температуре слоя; μ - коэффициент динамической вязкости.

Как показано в работе [1], у осесимметричных радиальных газостатических опор реакция газового слоя является практически линейной функцией относительного эксцентриситета вплоть до $\xi = 0,4 - 0,5$.

Ближайшая задача исследования состоит в том, чтобы с минимальной погрешностью найти реакцию слоя при сколь угодно малых ξ . Это позволит определить жесткость слоя при $\xi = 0$ и записать все безразмерные характеристики опоры в этом диапазоне:

$$K = K/\xi = 0, F = \xi K, q = q/\xi = 0 \quad (I)$$

В соответствии с результатами работ [1-2] функция ψ в трех сопряженных областях подвеса при малых ξ достаточно точно описывается выражениями

$$\psi_0 = P_0^2 [P_H^2 - f(\psi) \ln \frac{\xi}{2}], \quad \psi_1 = P_0^2 (R_0 + R_1 \ln \xi \cos \varphi), \quad \psi_2 = P_0^2 [C_{01} + C_{02} \xi + (C_{03} \xi^2 + C_{04} \xi^3) \cos 2\varphi] \quad (2)$$

На границах областей эти функции отвечают условиям

$$\psi_0(R_0, \varphi) = \psi_1(0, \varphi); \quad \psi_1(\alpha, \varphi) = \psi_2(\alpha, \varphi); \quad \psi_2(1, \varphi) = P_0^2.$$

Отсюда

$$f(\varphi) = \frac{P_n^2 - R_0 - A_1 \operatorname{ch} \lambda \alpha \cos \varphi}{C_{\alpha} R / R_0}, \quad C_{\alpha} = 1 + \frac{R_0 - 1}{1 - \alpha}, \quad (3)$$

$$C_{11} = -\frac{1}{2} A_1 e^{-\lambda} \frac{\operatorname{ch} \lambda \alpha}{\operatorname{sh} \lambda (1-\alpha)}, \quad C_{12} = -\frac{R_0 - 1}{1 - \alpha}, \quad C_{13} = \frac{1}{2} A_1 e^{\lambda} \frac{\operatorname{ch} \lambda \alpha}{\operatorname{sh} \lambda (1-\alpha)}.$$

Локальные массовые расходы газа через центр неддува ΔQ_{20} , через межлопаточный зазор ΔQ_{θ_1} и зазор с открытой границей ΔQ_{θ_2} записываются

$$\begin{aligned} \Delta Q_{20} &= -\frac{\kappa \theta^3 R_0^2}{24 \mu L} \left(P_n^2 - R_0 - A_1 \operatorname{ch} \lambda \alpha \cos \varphi \right) d\varphi; \\ \Delta Q_{\theta_1} &= -\frac{\kappa \theta^3 R_0^2}{24 \mu L} (1 - 3\varepsilon \cos \varphi) A_1 \operatorname{sh} \lambda \alpha \cos \varphi d\varphi; \\ \Delta Q_{\theta_2} &= \frac{\kappa \theta^3 R_0^2}{24 \mu L} (1 - 3\varepsilon \cos \varphi) \left[\frac{R_0 - 1}{1 - \alpha} + A_1 \operatorname{ch} \lambda \alpha \frac{\operatorname{ch} \lambda \alpha (1 - \varepsilon)}{\operatorname{sh} \lambda (1 - \alpha)} \cos \varphi \right] d\varphi. \end{aligned} \quad (4)$$

Условие неразрывности потока на общей границе трех областей имеет вид

$$\Delta Q_{\theta_2}(\alpha, \varphi) - \Delta Q_{\theta_1}(\alpha, \varphi) = -\Delta Q_{20}(R_0, \varphi). \quad (5)$$

Совместное рассмотрение соотношений (3) – (5) позволяет определить постоянные, содержащиеся в выражениях (2) :

$$\begin{aligned} R_0 &= 1 + \frac{R_n^2 - 1}{1 + \varepsilon}, \quad C_{\alpha} = 1 + \frac{R_n^2 - 1}{(1 - \alpha)(1 + \varepsilon)}, \quad C_{02} = -\frac{R_n^2 - 1}{(1 - \alpha)(1 + \varepsilon)}; \\ A_1 &= 3\varepsilon \frac{R_n^2 - 1}{1 + \varepsilon} \cdot \frac{\psi \operatorname{sh} \lambda (1 - \alpha)}{\psi \lambda (1 - \alpha) \operatorname{ch} \lambda + \operatorname{ch} \lambda \alpha \operatorname{sh} \lambda (1 - \alpha)}; \\ C_{11} &= -\frac{3}{2} \varepsilon \frac{\psi (R_n^2 - 1)}{1 + \varepsilon} \cdot \frac{\varepsilon^2 \operatorname{ch} \lambda \alpha}{\psi \lambda (1 - \alpha) \operatorname{ch} \lambda + \operatorname{ch} \lambda \alpha \operatorname{sh} \lambda (1 - \alpha)}; \\ C_{12} &= \frac{3}{2} \varepsilon \frac{\psi (R_n^2 - 1)}{1 + \varepsilon} \cdot \frac{\varepsilon^2 \operatorname{ch} \lambda \alpha}{\psi \lambda (1 - \alpha) \operatorname{ch} \lambda + \operatorname{ch} \lambda \alpha \operatorname{sh} \lambda (1 - \alpha)}. \end{aligned} \quad (6)$$

Безразмерная реакция газового слоя определяется равенством

$$F = \bar{A} \int d\varphi \int \sqrt{U_1} \cos \varphi d\varphi + \bar{A} \int d\varphi \int \sqrt{U_2} \cos \varphi d\varphi.$$

Отсюда с учетом соотношений (2), (3) и (6) нетрудно найти жесткость как производную F по ε при $\varepsilon = 0$:

$$K = \frac{3}{4} \pi A \left[\frac{\operatorname{sh} \lambda \alpha \operatorname{sh} \lambda (1 - \alpha)}{\sqrt{\frac{R_n^2 + \varepsilon}{1 + \varepsilon}}} + \lambda \operatorname{ch} \lambda \alpha \int \frac{\operatorname{sh} \lambda (1 - \varepsilon) d\varepsilon}{\sqrt{\frac{(1 - \varepsilon)(1 - \varepsilon)}{(1 + \varepsilon)(1 - \alpha)}}} \right], \quad (7)$$

где

$$\bar{A} = \frac{\psi (R_n^2 - 1)}{(1 + \varepsilon) [\psi \lambda (1 - \alpha) \operatorname{ch} \lambda + \operatorname{ch} \lambda \alpha \operatorname{sh} \lambda (1 - \alpha)]}.$$

Безразмерный параметр потока Q находится с учетом соотношений (1) и (2) в виде

$$Q = \frac{2(R_n^2 - 1)}{\bar{A}(1 - \alpha)(1 + \varepsilon)}. \quad (8)$$

Таким образом, выражения (1), (7) и (8) представляют собой расчетные формулы для основных безразмерных характеристик подвеса в диапазоне линейности F ($\varepsilon \leq 0,4 - 0,5$). Существенно, что эти формулы получены на основе уравнений Рейнольдса без каких-либо допущений о течении газа в зазоре. Анализ расчетов, проведенных гра-

диментным методом на ЭВМ, показал, что:

I. При фиксированном параметре α всегда существует оптимальное значение параметра ψ , зависящее от α , при котором жесткость K достигает максимума. Одна-

ко чем ближе α к единице, тем выше соответствующее экстремальное значение жесткости. Поэтому жесткость K не имеет абсолютного максимума по двум параметрам α и ψ .

2. При фиксированном V существует α , при котором отношение жесткости к расходу достигает максимума. Однако чем больше V , тем выше это отношение. Таким образом, отношение K/q не имеет абсолютного максимума по двум параметрам α и V .

Абсолютный максимум по параметрам α и V имеет функция K/q , которая в диапазоне линейности F во смысле соответствует отношению произведения несущей способности и жесткости к расходу газа. Значения оптимальных параметров α и V , при которых достигается этот максимум, даны в табл.

Таблица

Оптимальные параметры α и V
и соответствующие им значения K и q

P_H	λ	α	ψ	K	q
2	0,4	0,276	2,992	0,2554	5,188
2	0,6	0,281	2,879	0,3678	3,585
2	0,8	0,288	2,742	0,4649	2,814
2	1,0	0,296	2,593	0,5456	2,373
2	1,5	0,324	2,232	0,6815	1,830
2	2,0	0,360	1,947	0,7471	1,590
2	2,5	0,403	1,747	0,7731	1,464
3	0,4	0,234	4,027	0,4741	10,39
3	0,6	0,241	3,883	0,6809	7,199
3	0,8	0,251	3,708	0,8559	5,670
3	1,0	0,263	3,516	1,003	4,805
3	1,5	0,302	3,058	1,244	3,764
3	2,0	0,352	2,692	1,361	3,345
3	2,5	0,411	2,445	1,410	3,154
4	0,4	0,203	5,017	0,6647	15,66
4	0,6	0,212	4,845	0,9524	10,85
4	0,8	0,223	4,641	1,197	8,559
4	1,0	0,237	4,414	1,396	7,266
4	1,5	0,285	3,861	1,723	5,755
4	2,0	0,347	3,421	1,883	5,195
4	2,5	0,417	3,134	1,955	4,978

И Т Е Р А Т У Р А

1. Снопов А. И., Юдина Л. М. Радиальный газовый подвес с компактной структурой кольцевой щели. Сб. "Проблемы развития газовой смазки", ч. I. М., "Наука", 1972.

2. Константинеску В. Н. Газовая смазка. М., "Машиностроение", 1972.