



# Math-Net.Ru

Общероссийский математический портал

В. Б. Курзин, Колебания решетки тонких профилей в сжимаемом дозвуковом потоке,  
*Прикл. мех. техн. физ.*, 1962, том 3, выпуск 1, 44–50

<https://www.mathnet.ru/pmtf9231>

Использование Общероссийского математического портала Math-Net.Ru подразумевает, что вы прочитали и согласны с пользовательским соглашением

<https://www.mathnet.ru/rus/agreement>

Параметры загрузки:

IP: 18.97.14.84

19 мая 2025 г., 14:42:42



КОЛЕБАНИЕ РЕШЕТКИ ТОНКИХ ПРОФИЛЕЙ В СЖИМАЕМОМ  
ДОЗВУКОВОМ ПОТОКЕ

*В. Б. Курзин*

(Новосибирск)

Изучение возмущенного движения газа или жидкости вокруг решетки тонких профилей находится в непосредственной связи с исследованием течений, создаваемых в турбомашинах. Эта тема является предметом теоретического исследования многих авторов. Однако колебания таких решеток исследовались в основном и несжимаемом потоке. Краткий обзор предмета исследования и обширная библиография по этому вопросу приведены в работе [1].

До сих пор остается мало изученным эффект сжимаемости при колебаниях решеток. В работе [2] отмечена необходимость учитывать сжимаемость газа вследствие собственных колебаний среды в канале. При рассмотрении колебаний тонкого профиля между двумя параллельными стенками в дозвуковом сжимаемом потоке в работе [3] были получены значения подъемной силы, равные бесконечности на определенных режимах обтекания. Авторы характеризуют их как резонансные. В названной работе отмечается, что результаты решения для колебаний профиля между двумя параллельными стенками соответствуют частному случаю колебаний решетки тонких профилей, когда соседние профили колеблются в противофазе.

Есть основания предполагать, что сжимаемость газа оказывает существенное влияние на величину аэродинамического демпфирования на больших дозвуковых скоростях из-за периодического изменения проходных сечений межлопаточных каналов при разнофазном колебании соседних лопаток.

В настоящей статье исследуется неустановившееся течение сжимаемого газа через решетку тонких профилей, соседние профили которой колеблются с одинаковыми частотами и амплитудами, с любым, но одинаковым сдвигом фаз.

**§ 1. Постановка задачи.** Рассмотрим прямую решетку, находящуюся в плоском потоке сжимаемого газа, профили которой совершают малые гармонические колебания с одинаковыми частотами и амплитудами, с любым, но неодинаковым сдвигом фаз между соседними профилями. Введем следующие дополнительные ограничения. Профили тонки, малоизогнуты и находятся под малым углом атаки.

Переменная составляющая давления в данной постановке определяется из уравнения [4]

$$(1 - M^2) \frac{\partial^2 \psi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \psi}{\partial y^2} - 2kMi \frac{\partial \psi}{\partial x} + k^2 \psi = 0 \quad (1.1)$$

$$\psi = \frac{P_\infty - P}{\rho_\infty} = \frac{\Delta P}{\rho_\infty}, \quad M = \frac{u}{a_\infty}, \quad k = \frac{\omega b}{a_\infty}$$

Здесь  $x, y$  — безразмерные координаты вдоль и перпендикулярно хорде, отнесенные к полухорде профиля  $b$  (за начало координат принимается середина одного из профилей);  $\psi$  — потенциал ускорений,  $U, a_\infty, \rho_\infty, P_\infty$  — соответственно скорость потока, скорость звука, плотность и давление в невозмущенном потоке;  $k$  — относительная частота;  $\omega$  — круговая частота колебаний профиля.

Основным граничным условием будет непротекание через твердые стенки профилей, т. е.

$$\frac{\partial \psi}{\partial y} = \left( ikv_y + M \frac{\partial v_y}{\partial x} \right) e^{inx} \quad \left( \begin{array}{l} \text{при } -1 \leq x \leq 1, \quad y = nh \\ n = 0, \pm 1, \pm 2, \dots \end{array} \right) \quad \left( h = \frac{H}{b} \right) \quad (1.2)$$

Здесь  $v_y(x)$  — амплитуда возмущения вертикальной скорости,  $h$  — шаг решетки,  $H$  — расстояние между профилями,  $a$  — угол сдвига фаз между двумя соседними профилями,  $n$  — номер профиля, положительный для  $y > 0$ , отрицательный для  $y < 0$ .

В качестве дополнительных граничных условий принимаются:

- 1) далеко перед решеткой поток не возмущен;
- 2) должна выполняться гипотеза Кутта-Жуковского, эквивалентная требованию непрерывности функции потенциала ускорений  $\psi$  на задних кромках профилей.

Задача состоит в определении неустановившихся сил и моментов, действующих на колеблющиеся профили.

**§ 2. Интегральное уравнение и устранение особенности в неизвестной функции.** Учитывая периодичность возмущения по шагу решетки, легко получить интегральное уравнение, подобное уравнению Поссю

$$v_y = \frac{\omega b}{\rho_\infty U^2} \lim_{y \rightarrow 0} \int_{-1}^1 L(x_0) K(M, z, h) dx_0 \quad (z = k(x - x_0)) \quad (2.1)$$

Здесь

$L(x) = -\rho_\infty [\psi(x, 0^+) - \psi(x, 0^-)]$  — функция подъемной силы

$$K(M, z, h) = \frac{i}{4\beta k} \lim_{y \rightarrow 0} e^{-ik(x-x_0)} \int_{-\infty}^{x-x_0} \sum_{n=-\infty}^{+\infty} e^{ina} e^{ik\xi/\beta^2} \frac{\partial^2}{\partial y^2} H_0^{(2)} \times \\ \times \left( \frac{Mk}{\beta^2} \sqrt{\xi^2 + \beta^2(y-nh)^2} \right) d\xi \quad (\beta^2 = 1 - M^2) \quad (2.2)$$

$H_0^{(2)}$  — функция Ханкеля второго рода. Так же, как и в работе [3], ядро (2.2) можно преобразовать к виду

$$K(M, z, h) = \frac{i}{4\beta k} \lim_{y \rightarrow 0} e^{-ik(x-x_0)} \sum_{n=-\infty}^{\infty} e^{ina} \left\{ Mk e^{ik(x-x_0)/\beta^2} \times \right. \\ \times \frac{x-x_0}{\sqrt{(x-x_0)^2 + \beta^2(y-nh)^2}} H_1^{(2)} \left( \frac{Mk}{\beta^2} \sqrt{(x-x_0)^2 + \beta^2(y-nh)^2} \right) + \\ + ik e^{ik(x-x_0)/\beta^2} H_0^{(2)} \left( \frac{Mk}{\beta^2} \sqrt{(x-x_0)^2 + \beta^2(y-nh)^2} \right) + \\ + k^2 \left[ \int_0^{\infty} e^{-ik\xi/\beta^2} H_0^{(2)} \left( \frac{Mk}{\beta^2} \sqrt{\xi^2 + \beta^2(y-nh)^2} \right) d\xi + \right. \\ \left. + \int_0^{x-x_0} e^{ik\xi/\beta^2} H_0^{(2)} \left( \frac{Mk}{\beta^2} \sqrt{\xi^2 + \beta^2(y-nh)^2} \right) d\xi \right] \left. \right\}$$

Оно имеет особенности точно такие, какие имеет интегральное уравнение Поссю. Согласно Шварцу, их можно изолировать следующим образом [5]

$$K(M, z, h) = \frac{F(M)}{z} + iG(M) \log |z| + K_1(M, z, h) \quad (2.3)$$

$$F(M) = -\frac{\beta}{2\pi}, \quad G(M) = \frac{1}{2\pi\beta}$$

Функция  $K(M, z, h)$  — непрерывная и ограниченная: ее производные всех порядков имеют лишь логарифмическую особенность при  $z = 0$ .

Члены ядра  $K(M, z, h)$ , соответствующие  $n \neq 0$ , особенностей не добавляют.

Известно, что и решение интегрального уравнения такого вида содержит особенность. Для функции подъемной силы  $L(x_0)$  особенность изолируется в виде  $a_0 \sqrt{\frac{1-x_0}{1+x_0}}$ , так что

$$L(x_0) = a_0 \sqrt{\frac{1-x_0}{1+x_0}} + \Phi(x_0) \quad (2.4)$$

Функцию  $\Phi(x_0)$  можно характеризовать как функцию подъемной силы, соответствующую некоторой специальной форме колебаний профилей решетки. Функция амплитуды вертикальной скорости, соответствующая этой новой форме, будет определяться в виде

$$v_y' = v_y - v_{y_0} a_0$$

Здесь

$$v_{y_0} = \frac{\omega b}{\rho_\infty U^2} \lim_{y \rightarrow 0} \int_{-1}^1 \sqrt{\frac{1-x_0}{1+x_0}} K(M, z, h) dx_0$$

Очевидно, что потенциал ускорений  $\psi'$  для этой формы колебаний также будет удовлетворять уравнению (1.1). Основные граничные условия, аналогичные (1.2), будут определяться функцией  $v_y'$ . К дополнительным граничным условиям следует прибавить условия непрерывности давления на передних кромках профилей. В противном случае, конечный разрыв означал бы наличие скачка уплотнения, чего в дозвуковом потоке быть не может.

В следующем параграфе изложен метод, которым определяется функция  $\Phi(x_0)$  при данных граничных условиях. Так как в эти условия входит неопределенная константа  $a_0$ , то и решение должно содержать ее, так что

$$\Phi(x_0) = \Phi_1(x_0) + a_0 \Phi_2(x_0)$$

Для определения этой константы необходимо иметь дополнительное соотношение, которое получим из следующего свойства интегрального уравнения.

Особый член и первый член разложения функции подъемной силы по степеням  $(1+x_0)$  определяются лишь нулевым членом разложения функции амплитуды вертикальной скорости  $v_y$  по этим же функциям  $(1+x)$ .

Будем доказывать это свойство от противного.

Представим функции  $v_y(x)$  и  $L(x_0)$  в виде

$$v_y = c_0 + c_1(1+x) + c_2(1+x)^2 + \dots + c_n(1+x)^n \quad (2.5)$$

$$L(x_0) = a_0 \sqrt{\frac{1-x_0}{1+x_0}} + a_1(1+x_0) + a_2(1+x_0)^2 + \dots + a_n(1+x_0)^n.$$

Пусть

$$a_0 \sqrt{\frac{1-x_0}{1+x_0}} + a_1(1+x_0) \neq 0, \quad \text{если } c_0 = 0$$

Рассмотрим соотношение

$$\begin{aligned} \frac{\partial v_y}{\partial x} = \frac{\omega b}{\rho_\infty U^2} \lim_{y \rightarrow 0} \int_{-1}^1 \left[ a_0 \sqrt{\frac{1-x_0}{1+x_0}} + a_1(1+x_0) + \dots + a_n(1+x_0)^n \right] \times \\ \times K_1(M, z, h) dx_0 \end{aligned} \quad (2.6)$$

где  $K_1(M, z, h)$  — ядро, которое можно получить тем же способом, каким получено ядро  $K(M, z, h)$ . При  $z = 0$  оно имеет полюс второго порядка. Соотношение (2.6) не может быть тождеством, так как правая часть заведомо обращается в бесконечность при  $x = -1$ ; с другой стороны, производная  $\partial v_y / \partial x = c_1$  при  $x = -1$ , т. е. будет конечной. Отсюда вытекает необходимое соотношение:

$$a_0 \alpha_0 + a_1 \beta_0 = c_0$$

где  $a_1$  — первый член разложения  $\Phi(x_0)$  по степеням  $(1+x_0)$ ,  $\alpha_0$  и  $\beta_0$  определяются в виде:

$$\alpha_0 = \frac{\omega b}{\rho_{\infty} U^2} \lim_{y \rightarrow 0} \int_{-1}^1 \sqrt{\frac{1-x_0}{1+x_0}} K(M, z, h) dx_0$$

$$\beta_0 = \frac{\omega b}{\rho_{\infty} U^2} \lim_{y \rightarrow 0} \int_{-1}^1 (1+x_0) K(M, z, h) dx_0 \quad \text{при } x = -1$$

**§ 3. Определение функции потенциала ускорений, соответствующей специальной форме колебаний решетки профилей, когда особенностей на их передних кромках не образуется.** В поставленной задаче достаточно решить уравнение для области, ограниченной двумя соседними профилями и линиями, соединяющими их передние и задние кромки. В остальных подобных областях картина будет повторяться.

Решение ищем в виде степенного ряда

$$\psi' = f_0(x) + f_1(x)y + f_2(x)y^2 + f_3(x)y^3 + \dots + f_n(x)y^n \quad (3.1)$$

Подставляя это выражение в уравнение (1.1) и приравнявая члены с одинаковыми степенями  $y$ , получим

$$f_2 = -\frac{1}{2!} D(f_0), \quad f_3 = -\frac{1}{3!} D(f_1)$$

$$f_4 = -\frac{1}{3 \cdot 4} D(f_2) = \frac{1}{4!} D^2(f_0), \quad f_5 = -\frac{1}{4 \cdot 5} D(f_3) = \frac{1}{5!} D^2(f_1) \quad (3.2)$$

$$f_{2n} = \frac{(-1)^n}{2n!} D^n(f_0), \quad f_{2n+1} = \frac{(-1)^n}{(2n+1)!} D^n(f_1)$$

Здесь оператор

$$D(f) = \left( \beta^2 \frac{\partial^2}{\partial x^2} - 2kMi \frac{\partial}{\partial x} + k^2 \right) f$$

Из системы уравнений (3.2) видно, что для построения полного решения достаточно определить две функции  $f_0$  и  $f_1$ .

Из основного граничного условия находим

$$f_1 = ikv_y' + M \frac{\partial v_y'}{\partial x} \quad (3.3)$$

$$hD(f_0) - \frac{h^3}{3!} D^2(f_0) + \frac{h^5}{5!} D^3(f_0) - \dots + \frac{(-1)^n h^{2n+1}}{(2n+1)!} D^{n+1}(f_0) =$$

$$= F(x) + e^{i\alpha} \left( ikv_y' + M \frac{\partial v_y'}{\partial x} \right) \quad (3.4)$$

Здесь

$$F(x) = f_1 - \frac{h^2}{2!} D(f_1) + \frac{h^4}{4!} D^2(f_1) - \dots + \frac{(-1)^n h^{2n}}{2n!} D^n(f_1) \quad (3.5)$$

Соотношение (3.4) представляет собой неоднородное дифференциальное уравнение бесконечного порядка с постоянными коэффициентами. Исследования уравнения показали, что если его правую часть можно представить в виде быстро сходящегося ряда Маклорена или ряда Фурье, то и решение так же быстро будет сходиться.

Оказалось возможным найти общее решение соответствующего однородного уравнения. Корни соответствующего характеристического уравнения определяются из вспомогательной системы уравнений

$$D(f_0) = \frac{n^2\pi^2}{h^2} f_0$$

и будут иметь вид

$$\lambda_n^\circ = \frac{kMi}{\beta^2} \pm \frac{1}{\beta^2} \sqrt{\frac{n^2\pi^2}{h^2} \beta^2 - k^2}$$

В справедливости этих выражений можно убедиться непосредственной подстановкой их в уравнение.

Общее решение однородного уравнения запишется в виде:

$$f_0^\circ = \exp \frac{kMi x}{\beta^2} \sum_{n=0}^{\infty} (c_n e^{\lambda_n x} + d_n e^{-\lambda_n x}) \quad \left( \lambda_n = \frac{1}{\beta^2} \sqrt{\left(\frac{n\pi}{h}\right)^2 \beta^2 - k^2} \right) \quad (3.6)$$

Функции  $f_{2n}$  определяются из системы (3.2) через  $f_0^\circ$

$$f_2 = -\frac{1}{2!} \left(\frac{\pi}{h}\right)^2 [c_1 e^{\lambda_1 x} + d_1 e^{-\lambda_1 x} + 2^2 (c_2 e^{\lambda_2 x} + d_2 e^{-\lambda_2 x}) + \dots \\ \dots + n^2 (c_n e^{\lambda_n x} + d_n e^{-\lambda_n x})] + f_2^*$$

$$f_4 = \frac{1}{4!} \left(\frac{\pi}{h}\right)^4 [c_1 e^{\lambda_1 x} + d_1 e^{-\lambda_1 x} + (2^2)^2 (c_2 e^{\lambda_2 x} + d_2 e^{-\lambda_2 x}) + \dots \\ \dots + (n^2)^2 (c_n e^{\lambda_n x} + d_n e^{-\lambda_n x})] + f_4^*$$

$$\dots \dots \dots \\ f_{2n} = \frac{(-1)^n}{2n!} \left(\frac{\pi}{h}\right)^{2n} \sum_{m=1}^n m^{2n} (c_m e^{\lambda_m x} + d_m e^{-\lambda_m x}) + f_{2n}^*$$

Здесь через  $f^*$  обозначены частные решения. Замечая закономерность в выражениях функций  $f_{2n}^*$ , общее решение уравнения (1.1), искомое в виде ряда (3.1), запишем в виде

$$\psi' = \psi_1'(x, y) + \psi_2'(x, y) + \exp \frac{kMi x}{\beta^2} \sum_{n=0}^{\infty} (c_n e^{\lambda_n x} + d_n e^{-\lambda_n x}) \cos \frac{n\pi}{h} y \quad (3.7)$$

$$\psi_1' = \sum_{n=0}^{\infty} f_{2n+1} y^{2n+1}, \quad \psi_2' = \sum_{n=0}^{\infty} f_{2n}^* y^{2n}$$

Неизвестные константы  $c_n$  и  $d_n$  определяются из дополнительных граничных условий следующим образом.

Учитывая периодичность функции  $\psi'$  по шагу решетки, из условия непрерывности ее на передних кромках профилей имеем систему:

$$\psi'(-1, 0) = e^{i\alpha} \psi'(-1, h) \\ \frac{\partial^2}{\partial y^2} \psi'(-1, y) \Big|_{y=0} = e^{i\alpha} \frac{\partial^2}{\partial y^2} \psi'(-1, y) \Big|_{y=h} \\ \dots \dots \dots \\ \frac{\partial^{2n}}{\partial y^{2n}} \psi'(-1, y) \Big|_{y=0} = e^{i\alpha} \frac{\partial^{2n}}{\partial y^{2n}} \psi'(-1, y) \Big|_{y=h} \quad (3.8)$$

Из подобных условий на задних кромках имеем еще систему:

$$\psi'(1, 0) = e^{i\alpha} \psi'(1, h) \\ \frac{\partial^2}{\partial y^2} \psi'(1, y) \Big|_{y=0} = e^{i\alpha} \frac{\partial^2}{\partial y^2} \psi'(1, y) \Big|_{y=h} \\ \dots \dots \dots \\ \frac{\partial^{2n}}{\partial y^{2n}} \psi'(1, y) \Big|_{y=0} = e^{i\alpha} \frac{\partial^{2n}}{\partial y^{2n}} \psi'(1, y) \Big|_{y=h} \quad (3.9)$$



В совокупности число уравнений в этих двух системах равно числу неизвестных констант. Расшифруем одно из уравнений, например,  $m$ -е уравнение системы (3.8)

$$(-1)^m \left(\frac{\pi}{h}\right)^{2m} \exp\left(-\frac{kMi}{\beta^2}\right) \sum_{n=0}^{\infty} n^{2m} \{[1 + (-1)^{n+1} e^{i\alpha}] (c_n e^{-\lambda n} + d_n e^{\lambda n})\} =$$

$$= e^{i\alpha} \frac{\partial^{2m}}{\partial y^{2m}} [\psi_1'(-1, y) + \psi_2'(-1, y)]_{y=h} - \frac{\partial^{2m}}{\partial y^{2m}} [\psi_1'(-1, y) + \psi_2'(-1, y)]_{y=0}$$

Введем обозначения

$$A_n = [1 + (-1)^{n+1} e^{i\alpha}] (c_n e^{-\lambda n} + d_n e^{\lambda n}) \tag{3.10}$$

$$B_n = [1 + (-1)^{n+1} e^{i\alpha}] (c_n e^{\lambda n} + d_n e^{-\lambda n})$$

$$R_m = (-1)^m \left(\frac{h}{\pi}\right)^{2m} \exp\left[i\left(\alpha + \frac{kM}{\beta^2}\right)\right] \left\{ \frac{\partial^{2m}}{\partial y^{2m}} [\psi_1'(-1, y) + \psi_2'(-1, y)]_{y=h} - \right.$$

$$\left. - \frac{\partial^{2m}}{\partial y^{2m}} [\psi_1'(-1, y) + \psi_2'(-1, y)]_{y=0} \right\}$$

$$S_m = (-1)^m \left(\frac{h}{\pi}\right)^{2m} \exp\left[i\left(\alpha - \frac{kM}{\beta^2}\right)\right] \left\{ \frac{\partial^{2m}}{\partial y^{2m}} [\psi_1'(1, y) + \psi_2'(1, y)]_{y=h} - \right.$$

$$\left. - \frac{\partial^{2m}}{\partial y^{2m}} [\psi_1'(1, y) + \psi_2'(1, y)]_{y=0} \right\}$$

Тогда система (3.8) в новых обозначениях преобразуется к виду

$$\begin{aligned} A_1 + A_2 + A_3 + \dots + A_n &= R_0 \\ A_1 + 2^2 A_2 + 3^2 A_3 + \dots + n^2 A_n &= R_1 \\ A_1 + (2^2)^2 A_2 + (3^2)^2 A_3 + \dots + (n^2)^2 A_n &= R_2 \\ \dots & \\ A_1 + (2^2)^{n-1} A_2 + (3^2)^{n-1} A_3 + \dots + (n^2)^{n-1} A_n &= R_{n-1} \end{aligned} \quad \left( A_m = \frac{D_m}{D} \right) \tag{3.11}$$

Аналогично преобразуется и система (3.9).

Замечаем, что определитель  $D$ , составленный из коэффициентов при неизвестных константах, является определителем Вандермонда:

$$D = \begin{vmatrix} 1 & 1 & 1 & \dots & 1 \\ 1 & 2^2 & 3^2 & \dots & n^2 \\ 1 & (2^2)^2 & (3^2)^2 & \dots & (n^2)^2 \\ \dots & \dots & \dots & \dots & \dots \\ 1 & (2^2)^{n-1} & (3^2)^{n-1} & \dots & (n^2)^{n-1} \end{vmatrix} = \begin{aligned} &(2^2-1)(3^2-1)(4^2-1)\dots(n^2-1) \times \\ &\times (3^2-2^2)(4^2-2^2)\dots(n^2-2^2) \times \\ &\times (4^2-3^2)\dots(n^2-3^2) \times \\ &\times [n^2 - (n-1)^2] \end{aligned}$$

Определитель  $D_m$  отличается от определителя  $D$  лишь  $m$ -м столбцом, поэтому все сомножители знаменателя, не содержащие  $m^2$ , сократятся с соответствующими множителями числителя. Тогда

$$A_m = \frac{E_m}{(m^2-1)(m^2-2^2)(m^2-3^2)\dots(n^2-m^2)} = \frac{E_m}{P_m} \tag{3.12}$$

Здесь  $E_m$  составляется путем замены коэффициентов  $(m^2)^k$  на  $R_k$  в многочлене

$$P_m = G_{0m} + m^2 G_{1m} + (m^2)^2 G_{2m} + \dots + (m^2)^{n-1} G_{n-1, m}$$

полученного раскрытием скобок в знаменателе выражения (3.12), т. е.

$$E_m = R_0 G_{0m} + R_1 G_{1m} + R_2 G_{2m} + \dots + R_{n-1} G_{n-1, m}$$

Коэффициенты  $G_{km}$  определяются один раз для всех расчетов и могут быть затабулированы. Например:

$$\begin{aligned} G_{01} &= (n!)^2 & (3.13) \\ G_{11} &= -(n!)^2 \left[ \frac{1}{2^2} + \frac{1}{3^2} + \frac{1}{4^2} + \dots + \frac{1}{4^2} \right] = -(n!)^2 \left[ \frac{\pi^2}{6} - 1 \right] \\ G_{21} &= (n!)^2 \left[ \frac{1}{2^2} \left( \frac{1}{3^2} + \frac{1}{4^2} + \dots + \frac{1}{n^2} \right) + \frac{1}{3^2} \left( \frac{1}{n^2} + \frac{1}{5^2} + \dots + \frac{1}{n^2} \right) + \dots \right. \\ &\quad \left. \dots + \frac{1}{(n-1)^2 n^2} \right] \approx 0.17 (n!)^2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} G_{02} &= -\frac{(n!)^2}{2^2} & G_{03} &= \frac{(n!)^2}{3^2} \\ G_{12} &= \frac{(n!)^2}{2^2} \left( \frac{\pi^2}{6} - \frac{1}{2^2} \right), & G_{13} &= -\frac{(n!)^2}{3^2} \left( \frac{\pi^2}{6} - \frac{1}{3^2} \right) \\ G_{22} &= -0.47 \frac{(n!)^2}{2^2}, & G_{23} &= \frac{(n!)^2}{3^2} 0.54 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} P_m &= (m-1)(m+1)(m-2)(m+2)(m-3)(m+3) + \dots + (m-n)(m+n) = \\ &= \frac{1}{2m^2} (n+m)! (n-m)! = \frac{(n!)^2 (n+1)(n+2) \dots (n+m)}{2m^2 \cdot n(n-1)(n-2) \dots [n-(m-1)]} \end{aligned}$$

Для конечного  $m$

$$P_m = \frac{(n!)^2}{2m^2}$$

Отсюда

$$A_m = \frac{1}{2} \sum_{n=0}^{\infty} R_n \frac{G_{nm}}{(n!)^2}$$

Определив аналогично  $B_m$  из соотношений (3.9), получим неизвестные константы  $c_m$  и  $d_m$ .

Поступила 21 XI 1961

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Самойлович Г. С. Обтекание аэродинамической решетки тонких вибрирующих профилей. ПММ, 1961, т. XXV, вып. 4.
2. S ö h n g e n H., M e i s t e r A. Beitrag Aerodynamik eines schwingenden Gitters I. ZAMM, 1958, b. 38, H. 11/12.
3. W o o l s t o n D. S. and R u p u n H. L. Some Considerations on the Air Forces on a Wing Oscillating Between Two Walls for Subsonic Compressible Flow. IAS, 1955, vol. 22, N 1.
4. Фын Я. Ц. Введение в теорию аэроупругости. ГИЗ, ФМЛ, 1959.
5. Бисплингхофф Р. Л., Эшли Х. и Халфман Р. Л. Аэроупругость, ИИЛ, 1958.