

УДК 532.528

© 2002 г. Г.В. ЛОГВИНОВИЧ

## ОБ ОБТЕКАНИИ ДОЗВУКОВЫМ ПОТОКОМ СЖИМАЕМОЙ ЖИДКОСТИ ТЕЛА С РАЗВИТОЙ КАВИТАЦИЕЙ

Суть правила Прандтля состоит в том, что в потоке при числе Маха  $M < 1$  поперечные размеры тонкого заостренного на концах тела надлежит уменьшить в  $1/\sqrt{1-M^2}$  раз, чтобы сохранить тоже распределение давлений по поверхности тела, какое было бы при его обтекании с той же скоростью при  $M = 0$ .

Повторим вывод Л. Прандтля [1], но применительно к осесимметричному течению с развитой кавитацией.

*Ключевые слова:* дозвуковые потоки, сжимаемая жидкость, кавитация.

1. Предварительно сделаем некоторые замечания о плотности  $\rho$  в функции давления. Для воды известно уравнение Тета, где  $p_0$ ,  $\rho_0$ ,  $a_0$  – давление, плотность и скорость звука соответственно в невозмущенном потоке

$$p - p_0 = \frac{\rho_0 a_0^2}{n} \left[ \left( \frac{\rho}{\rho_0} \right)^n - 1 \right] \quad (1.1)$$

где  $n = 7.15$ .

Приняв, что  $\rho = \rho_0 + \Delta\rho$ , в результате разложения в ряд получим

$$\frac{p - p_0}{\rho_0 a_0^2} = \frac{\Delta\rho}{\rho_0} + \frac{n-1}{2} \left( \frac{\Delta\rho}{\rho_0} \right)^2 + \dots \quad (1.2)$$

Если  $\Delta\rho/\rho_0 = 0.01$ , то второй член разложения  $3.075 \cdot 10^{-4}$ ; точное выражение

$$\frac{1}{n} \left[ \left( 1 + \frac{\Delta\rho}{\rho_0} \right)^n - 1 \right] = 0.0103133$$

при  $\Delta\rho/\rho_0 = 0.01$ .

В акустике принимается:  $\rho = \rho_0(1 + s)$  и  $p - p_0 = \kappa s$ , где  $s$  – относительное уплотнение,  $\kappa$  – объемный модуль упругости. Тогда  $a_0^2 = dp/d\rho = \kappa/\rho_0$  и  $(p - p_0)/(\rho_0 a_0^2) = \Delta\rho/\rho_0$ , т.е. сохраняется только первый член разложения в ряд  $\Delta\rho/\rho_0$ ; при  $\Delta\rho/\rho_0 < 0.01$  можно ограничиться акустическим приближением. Очевидно, что  $\kappa = \rho_0 a_0^2 = 2.25 \cdot 10^9$  Па. "Паровое" число кавитации  $\sigma_s = p_0 / (\rho_0 U_0^2 / 2)$ , где  $U_0$  – скорость невозмущенной жидкости. Таким образом, у границ каверны, поскольку  $\sigma < \sigma_s$ , всегда  $-\Delta\rho/\rho_0 \leq \frac{1}{2} \sigma M^2$ , а разность давлений  $p_0 - p_k = \frac{1}{2} \sigma M^2 \kappa$ . Так, например, при  $M^2 = 0.1$  и  $\sigma = 0.02$  разность давлений  $p_0 - p_k = 2.25 \cdot 10^6$  Па или около 22.5 атм, что соответствует глубине  $h \sim 215$  м при скорости  $U_0 \cong 474$  м/с, если  $\sigma = \sigma_s$ . На глубинах

порядка  $10^{-15}$  м величина  $\sigma M^2$  порядка  $10^{-4}$ , при числах кавитации порядка  $10^{-2}$  число  $M^2$  также порядка  $10^{-2}$  и учет влияния сжимаемости на кавитационное течение теряет смысл. Однако выполним вычисления, следуя Прандтлю.

2. Уравнение неразрывности в сжимаемой жидкости в цилиндрической системе координат  $x, r$  для потенциала возмущений  $\varphi$  имеет вид

$$\frac{\partial^2 \varphi}{\partial x^2} (1 - M^2) + \frac{\partial^2 \varphi}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial \varphi}{\partial r} = 0 \quad (2.1)$$

В несжимаемой жидкости с потенциалом возмущений  $\Phi(X, R)$  уравнение неразрывности

$$\frac{\partial^2 \Phi}{\partial X^2} + \frac{\partial^2 \Phi}{\partial R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial \Phi}{\partial R} = 0 \quad (2.2)$$

Положим  $\varphi = \varepsilon \Phi$ ,  $R = \beta r$ ,  $X = x$ , тогда

$$\varepsilon \frac{\partial^2 \Phi}{\partial X^2} (1 - M^2) + \varepsilon \beta^2 \left( \frac{\partial^2 \Phi}{\partial R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial \Phi}{\partial R} \right) = 0 \quad (2.3)$$

при  $\beta^2 = 1 - M^2$  уравнение (2.3) тождественно совпадает с уравнением (2.2). Для определения величины  $\varepsilon$  в случае обтекания с той же скоростью  $U_0$  несжимаемым потоком тела, сжатого в поперечном направлении в  $1/\sqrt{1 - M^2}$  раз, выполним граничные условия.

Для исходного тела уравнение его поверхности  $f(x, r) = 0$ , граничные условия

$$V_s = U_0 \frac{\partial f}{\partial x} + \frac{\partial \varphi}{\partial r} \frac{\partial f}{\partial r} = 0$$

Для вспомогательного тела, сжатого в поперечном направлении в  $1/\sqrt{1 - M^2}$  раз, обтекаемого с той же скоростью  $U_0$ , уравнение поверхности  $F(X, R) = 0$  и условие непротекания

$$V_s = U_0 \frac{\partial F}{\partial X} + \frac{\partial \Phi}{\partial R} \frac{\partial F}{\partial R} = U_0 \frac{\partial F}{\partial x} + \frac{\partial \varphi}{\partial r} \frac{\partial F}{\partial r} \frac{1}{\varepsilon \beta^2} = 0$$

Следовательно,  $\varepsilon = 1/\beta^2$ , но поскольку вспомогательное тело сжато в поперечном направлении,  $F = f\sqrt{1 - M^2}$ . Проекция возмущенной скорости будут

$$u_c = \frac{\partial \varphi}{\partial x} = \frac{1}{1 - M^2} \frac{\partial \Phi}{\partial X} = \frac{u_B}{1 - M^2}$$

$$v_{rc} = \frac{\partial \varphi}{\partial r} = \frac{1}{1 - M^2} \frac{\partial \Phi}{\partial r} = \frac{v_{rB}}{\sqrt{1 - M^2}}$$

где  $v_{rB} = \partial \Phi / \partial r$ .

Скорости  $u_B, v_{rB}$  относятся к поверхности вспомогательного тела. В приложении к кавернам, с тем же приближением число кавитации  $\sigma_B = 2u_B/U_0$ ,  $\sigma_B$  относится не к исходной конфигурации, а к аффинно-сжатой в поперечном направлении в  $1/\sqrt{1 - M^2}$  раз, т.е. к вспомогательному телу с увеличенным удлинением  $\lambda_B = \lambda / \sqrt{1 - M^2}$ . Поэтому если зависимость числа кавитации от удлинения  $\lambda = L_k/R_k$  имеет вид для несжимаемой жидкости  $\sigma = 1/\lambda^2 f(\lambda^2)$ , то для сжимаемой жидкости при том же  $\lambda$  число

кавитации возрастает

$$\sigma_c(1 - M^2) = \frac{1 - M^2}{\lambda^2} f\left(\frac{\lambda^2}{1 - M^2}\right)$$

Так, если по старым формулам  $L_k \sigma / R_s = \text{const}$ ,  $R_k = R_s \sqrt{C_x / \sigma}$  и  $\sigma = \text{const} / \lambda^2$ , получится  $\sigma_c = \sigma$ , т.е. сжимаемость не приводит к изменению  $\sigma$ . В формуле А.Д. Васина [3]  $f(\lambda^2/e) = \ln(\lambda^2/e)$  ( $e$  – основание натурального логарифма) для несжимаемой жидкости, следовательно, для сжимаемой жидкости получится

$$\sigma_c = \frac{1}{\lambda^2} \ln \frac{\lambda^2}{e(1 - M^2)} \quad (2.4)$$

(Формула (2.4) была выведена А.Д. Васиным с использованием метода источников.)

Приведенное преобразование координат и все выводы принадлежат Л. Прандтлю, здесь изложение повторяет Л.Г. Лойцянского [2], но применительно к кавитационному течению.

В приложении к тонким кавернам заметим, что  $\sigma$  и  $u = \partial\phi/\partial x$  постоянны вдоль каверны, следовательно, вблизи каверн  $\partial^2\phi/\partial x^2 = 0$ , а при больших  $r$  функция  $u(x, r)$  имеет пологий максимум по  $x$ . Поэтому в первом приближении слагаемое в уравнении (2.1), зависящее от  $M$ , должно быть малой величиной более высокого порядка по сравнению с последними двумя слагаемыми. А тогда дело сводится к радиальному расширению некоторого поперечного сечения каверны, фиксированного относительно неподвижной жидкости, и сжимаемость на это расширение не должна влиять. В [4, 5] показано, что в этих условиях задача приводит к уравнению С.С. Григоряна, которое можно свести к уравнению энергии для  $\sigma = 0$ . Таким образом, если поперечное сечение каверны расширяется в несжимаемой жидкости, то справедливо уравнение расширения [5]

$$\frac{dR^2}{2dt} = \left[ \frac{X / (\pi\rho) - R^2 \Delta p / \rho}{\ln R / R_1 + A} \right]^{1/2} \quad (2.5)$$

Однако сжимаемость скажется через сопротивление кавитатора при пересечении данного сечения каверны  $X = X(t_0, M)$  в момент времени  $t = t_0$ . Не очень ясно, эквивалентно ли это влияние повышению  $\sigma_c$  по сравнению с  $\sigma_{nc}$  несжимаемой жидкости по (2.4) для того же кавитатора и удлинения  $\lambda$ . В этом случае  $\sigma_c > \sigma_{nc}$ .

Как можно заключить из предыдущего, практически влияние сжимаемости не очень велико и в обычной лабораторной практике его обнаружить очень трудно. Однако эти исследования имеют принципиальное значение и в этом отношении интересны и важны.

Если уменьшать число кавитации, сохраняя конфигурацию границ каверны, относительное влияние на  $\sigma$  числа Маха  $M$  также будет уменьшаться, и при  $\sigma \rightarrow 0$  обтекание каверны вообще не будет зависеть от числа  $M$ .

Полутело конечного сопротивления [6] можно рассматривать как каверну при  $\sigma = 0$  за счет  $p_0 - p_k = 0$ ; тогда из настоящих рассуждений получается результат [6], заключающийся в том, что конфигурация осесимметричного полутела конечного сопротивления не зависит от числа Маха  $M$ .

3. Из интеграла Бернулли следует

$$\frac{1}{2} U_0^2 = \int_0^{p_T - p_0} \frac{dp}{\rho}$$

$$dp = d(p - p_0) = d\Delta p$$

где  $p_T$  – давление торможения.

$\Delta p/\kappa$	0.1	0.25	0.5	Метод
$1/2 M^2$	0.0953	0.223	0.4	Линейное приближение
$U_0$ м/с	286	669	1200	
$1/2 M^2$	0.0959	0.23	0.439	Уравнение Тета
$U_0$ м/с	288	690	1317	

В линейном приближении  $p = p_0(1 + \Delta p/\kappa)$ . Интеграл равен  $a_0^2 \ln(1 + \Delta p/\kappa)$ , и окончательно  $1/2 M^2 = \ln(1 + \Delta p/\kappa)$ . Приближенно

$$p_T - p_0 = \kappa(e^{1/2 M^2} - 1) \sim \frac{1}{2} p_0 U_0^2 \left(1 + \frac{1}{4} M^2 + \dots\right) \quad (3.1)$$

Если использовать уравнение Тета, получится

$$\frac{1}{2} M^2 = \frac{1}{n-1} \left[ \left(1 + \frac{p_T - p_0}{\kappa} n\right)^{(n-1)/n} - 1 \right]$$

Результаты расчета даны в таблице.

Из предыдущего следует, что в дозвуковых потоках сжимаемой воды для анализа течений можно с достаточной точностью пользоваться линейным (акустическим) приближением в определении плотности в зависимости от давления. Также можно предположить, что коэффициент сопротивления кавитатора при  $1 > M > 0$  пропорционален  $C_x(M)/C_x(0) = (1 + 1/4 M^2 + \dots)$ . Тогда выполнение результата М.И. Гуревича для  $\sigma = 0$  требует условия для диаметра кавитатора  $d^2(1 + 1/4 M^2 + \dots) = d_0^2$ , где  $d_0$  соответствует  $M = 0$ .

**Заключение.** Использование метода Л. Прандтля привлекательно своей простотой и наглядностью. Представляется, что хотя приведенный здесь анализ никаких "новых Америк" не открывает, но в некоторой степени разъясняет практическую ситуацию с учетом сжимаемости воды при кавитационных течениях.

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. *Прандтль Л.* Гидромеханика. М.: Изд-во иностр. лит. 1949. 520 с.
2. *Лойцянский Л.Г.* Механика жидкости и газа. М.: Физматгиз, 1959. 784 с.
3. *Васин А.Д.* Тонкие осесимметричные каверны в дозвуковом потоке сжимаемой жидкости // Изв. АН СССР. МЖГ. 1987. № 5. С. 174–177.
4. *Логвинович Г.В.* Вопросы теории тонких осесимметричных каверн // Тр. ЦАГИ. 1976. Вып. 1797. 25 с.
5. *Логвинович Г.В.* О законе расширения нестационарной каверны // Прикл. гидромеханика. 2000. Т. 2(74). № 3.
6. *Гуревич М.И.* Полутело конечного сопротивления в дозвуковом потоке // Тр. ЦАГИ. 1947. Вып. 653. 12 с.

Москва

Поступила в редакцию  
22.II.2002