МЕХАНИКА ЖИДКОСТИ И ГАЗА № 6 • 1989

УДК 532.5:534.23-13

© 1989

МАКАРОВ С. Н., СЕМЕНОВА Н. Г., СМИРНОВ В. Е.

МОДЕЛЬ АКУСТИЧЕСКОГО ТЕЧЕНИЯ ДЛЯ ИНТЕНСИВНОГО ЗВУКОВОГО ПУЧКА В СВОБОДНОМ ПРОСТРАНСТВЕ

Под стационарным акустическим течением в свободном пространстве понимают постоянное движение жидкости или газа, возникающее в поле звукового луча и направленное от источника звука. Течения такого рода используются в ряде технологических процессов [1], в частности при конструировании акустических насосов [2, 3]. Экспериментально наблюдаемая скорость течения в воде не превышает нескольких м/с, в воздухе – десятков м/с [3].

В отличие от эккартовских (одномерных потоков в трубе) акустические течения в свободном пространстве теоретически изучены менее подробно. В работе [4] сформулированы общие уравнения потока, подобные уравнениям Прандтля для пограничного слоя. Модельное решение для плоского пучка получено в [5]. Медленное течение при Re<1 исследовалось в работе [6]. В реальных условиях интенсивные потоки характеризуются существенно большими значениями гидродинамического числа Рейнольдса Re ≈ 100.

Ниже рассмотрено стационарное акустическое течение в жидкой баротропной среде (воде), возбуждаемое плоским круглым излучателем на частотах мегагерцевого диапазона, при больших гидродинамических числах Рейнольдса. Исследована область течения, меньшая дифракционной длины, но включающая зону образования разрыва и нелинейного затухания пилообразной волны конечной амплитуды.

Экспериментально установлено, что в данных условиях прямое течение практически не выходит за границу пучка. Подтекание жидкости в основной поток происходит в каждой точке боковой поверхности пучка [7], исключая, может быть, область вблизи излучателя, где звуковое поле существенно неоднородно [8]. Эта область ниже не рассматривается.

Считаем также, что акустическое течение не изменяет параметров звуковой волны внутри пучка. Воздействие постоянного течения на звуковое поле связано в основном с увеличением скорости звука в движущейся среде [9]. Для воды оно составляет менее 0,1% и, следовательно, пренебрежимо мало.

1. Пусть ρ , p, v — мгновенные значения плотности, давления и колебательной скорости внутри пучка в отсутствие потока, ρ_0 , p_0 , c_0 — равновесные значения параметров жидкости. Элементарный объем жидкости совершает периодические колебательные движения в звуковом поле и одновременно движется поступательно вдоль линии тока акустического течения со скоростью W. Выпишем интеграл механической энергии (интеграл Бернулли) для поступательных движений.

В поле плоского звукового пучка, распространяющегося в направлении оси *x*, на жидкость действует объемная сила **F** вида [6, 10]

$$F_x = -\rho_0 \frac{d\langle v^2 \rangle}{dx} > 0, \quad r < R, \quad F_x = 0, \quad r > R, \quad F_r = 0$$
 (1.1)

где r — радиальная координата, R — радиус пучка. Во внутренней области пучка сила **F** (1.1) имеет потенциал $\varphi = \rho_0 \langle v^2 \rangle$.

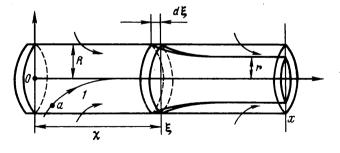
Потенциал объемного действия сил давления равен среднему значению функции давления P [11] в звуковом поле. Разлагая давление в ряд Тэйлора около равновесного значения p_0 и преобразуя нелинейное слагаемое с помощью равенства $p-p_0=p_0c_0v$, находим

$$\langle P \rangle = \langle p - p_0 \rangle / \rho_0 - \frac{1}{2} \langle v^2 \rangle \tag{1.2}$$

3

В соответствии с условием «поджатия» (см. [10, 12]) среднее от избыточного гидростатического давления $\langle p-p_0 \rangle$ для ограниченной по сечению волны равно нулю.

Зафиксируем сечение пучка с координатой x и рассмотрим линию тока акустического течения, проходящую через его центр (кривая 1 на фиг. 1). Линия тока 1 пересекает боковую поверхность пучка в непосредственной



Фиг. 1

близости от излучателя, а скорость течения на ней W(x) максимальна по сечению. Интеграл Бернулли вдоль линии тока имеет вид

$$1/_2W^2 + \langle P \rangle + \varphi / \varphi_0 = \text{const}$$
 (1.3)

Выберем на линии тока 1 точку *а* вблизи ее пересечения с боковой поверхностью пучка и будем считать, что $|\mathbf{W}_a| \ll W(x)$. Подставляя в (1.3) значения $\langle P \rangle$ (1.2) и φ и определяя постоянную, получим

$$W^{2} = \langle v^{2}(0) \rangle - \langle v^{2}(x) \rangle \tag{1.4}$$

Формула (1.4) задает максимальную скорость акустического течения в сечении x при r=0. На оси пучка и только на ней сумма динамического давления акустического потока $\rho_0 W^2$ и радиационного давления звука $\rho_0 \langle v^2(x) \rangle$ [10] остается постоянной. Этот результат соответствует известной теореме Боргниса [13].

2. Определим скорость затекания жидкости в звуковой пучок и профиль акустического течения. Обозначим $V_n(x)$ нормальную компоненту скорости течения на боковой поверхности пучка и рассмотрим «трубку тока», входящую в пучок вблизи точки ξ с сечением на боковой поверхности $2\pi Rd\xi$ (фиг. 1). Вновь используя схему рассуждений разд. 1, находим, что скорость в трубке тока в сечении $x W(x, \xi)$ будет равна

$$W^{2} = \langle v^{2}(\xi) \rangle - \langle v^{2}(x) \rangle \tag{2.1}$$

а площадь dS, занятая трубкой тока в сечении x, определяется равенством $WdS = V_n(\xi) 2\pi R d\xi$. Разделив на W и проинтегрировав по ξ в пределах 0, x, получим

$$R=2 \int_{0}^{x} \frac{V_{n}(\xi)}{W(x,\xi)} d\xi$$
 (2.2)

Решая интегральное уравнение (2.2) с учетом (2.1), находим скорость затекания как функцию расстояния от источника

$$V_n(x) = -\frac{R}{2\pi \sqrt[4]{\langle v^2(0) \rangle - \langle v^2(x) \rangle}} \frac{d\langle v^2 \rangle}{dx}$$
(2.3)

Из (2.3) следует, что скорость затекания жидкости в пучок неравномерна и определяется в основном градиентом величины $\langle v^2 \rangle$.

Профиль акустического течения $V_a(r, x)$ находится из решения ин-

4

$$\int_{0}^{r} V_{a}r_{1} dr_{1} = R \int_{0}^{\chi} V_{n}(\xi) d\xi$$
(2.4)

где $\chi(r, x)$ — размер зоны, через которую жидкость поступает в круг радиуса r в сечении x (фиг. 1). Если в левой части (2.2) заменить R на r, χ будет верхним пределом интеграла правой части. Взяв значение V_n из (2.3), получим неявное решение $\langle v^2(0) \rangle - \langle v^2(\chi) \rangle = (\langle v^2(0) \rangle - \langle v^2(\chi) \rangle) \times$ $\times \sin^2 (\frac{1}{2}\pi (r/R)^2)$. Подставляя результат в (2.4), находим

$$V_{a} = \sqrt{\langle v^{2}(0) \rangle - \langle v^{2}(x) \rangle} \cos(\sqrt[1]{2\pi}(r/R)^{2})$$
(2.5)

Профиль акустического течения (2.5) имеет платообразный характер и отличается от профиля эккартовского течения в круглой трубе [10]. При r=0 из (2.5) следует (1.4).

3. Сравним полученное решение с данными по измерению скорости интенсивного акустического течения в воде. Полагая $c_0 = 1,5 \cdot 10^3$ м/с, $\rho_0 = -10^3$ кг/м³, $\gamma = 7$, перепишем (1.4) в виде

$$V_a^* = 47 p_a \sqrt{\frac{\tau_i}{\tau_f}} \sqrt[4]{1 - E(x)}, \quad p_a = 0,173 \sqrt{I}$$
(3.1)

где V_a^* — максимальная скорость течения в см/с, p_a — амплитуда звукового давления на излучателе в мегапаскалях, x — расстояние до излучателя в см, I — интенсивность звука у излучателя в Вт/см²; τ_i , τ_j — длительность импульса и период следования для импульсного режима излучения. Величина E (удвоенное среднее квадрата безразмерной колебательной скорости) определяется из решения уравнения Бюргерса [14]

$$E(x) = 2\langle V^2(z) \rangle; \ V_z - VV_{\theta} - \Gamma V_{\theta 0} = 0$$

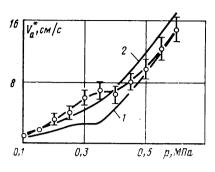
$$V(z=0) = \sin \theta; \ z = fp_a x/13, 4, \ \Gamma = 3, 4 \cdot 10^{-3} f/p_a$$
(3.2)

Здесь f – частота излучения в МГц, z – безразмерное расстояние, значение Γ вычислено для коэффициента поглощения воды $\alpha/f^2 = 25 \cdot 10^{-15} \text{ c}^2 \text{м}^{-1}$.

Величина E(x) определялась численным интегрированием краевой задачи (3.2) спектральным методом [15] с погрешностью не более 0,5%.

На фиг. 2 приведены экспериментальные данные для скорости акустического потока на расстоянии 40 см от излучателя, работающего в непрерывном режиме на частоте f=1,2 МГц [7] (в [7] допущена неточность: масштаб по оси абсцисс на фиг. 4, как следует из текста, необходимо уменьшить в 2 раза). Теоретическая кривая 1, рассчитанная по формуле (3.1), хорошо соответствует экспериментальным точкам в области p_a≥ ≥0,45 МПа, где основную роль в уменьшении величины Е играет нелинейное поглощение пилообразной волны. Заметим, что скачок в гармонической на входе волне в точке наблюдения образуется при р_с≈0.3 МПа. Расхождение в области р_а <0,45 МПа связано скорее всего с избыточным малоамплитудным поглощением за счет присутствия в жидкости визуализирующих частиц, пузырьков воздуха и т. д. Расчет по формуле Лэмба [1] показывает, что при наличии в 1 см³ воды 10 частиц с плотностью $\rho = \rho_0$ и радиусом 0,15 мм коэффициент поглощения первой гармоники возрастает в 1,4 раза, второй – в 2,5 раза, а третьей – более чем в 4 раза. Кривая 2 на фиг. 2 рассчитана для среднего коэффициента поглощения, превышающего нормальный в 2,5 раза. Отклонение от экспериментальных данных во всей области измерений составляет при этом не более 25%.

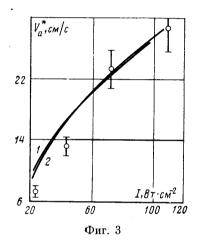
На фиг. З приведены значения максимальной скорости течения на расстоянии 37 см от того же излучателя, работающего в импульсном режиме с $\tau_i=3$ мс, $\tau_f=20$ мс, f=1, 2 МГц [7]. По оси абсцисс отложена интенсивность волны у экрана из звукопрозрачной пленки, помещенного на расстоянии 17 см от излучателя. В данном эксперименте звуковая волна за

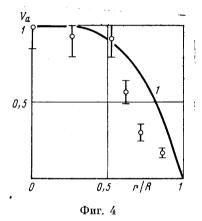




экраном всегда имеет пилообразную форму. Для расчета течения за экраном единицу в подкоренном выражении (3.1) следует заменить на E(x=17). Теоретическая кривая 1 для $\gamma=7$ описывает экспериментальные данные с погрешностью $\leq 40\%$, кривая 2, рассчитанная для $\gamma=6,1,-c$ погрешностью $\leq 30\%$.

На фиг. 4 изображен профиль акустического течения на расстоянии 50 см от излучателя (f=1,1 МГц), найденный экспериментально по методике, описанной в [8], и рассчитанный по формуле (2.5) (кривая 1). Погрешность в обла-





сти $r \leq \frac{1}{2}R$ не превышает 7%.

Таким образом, предложенная модель интенсивного акустического течения в свободном пространстве удовлетворительно описывает имеющиеся экспериментальные данные. Одновременно она определяет местную скорость затекания жидкости в область звукового пучка (формула 2.3) и суммарный расход в произвольном сечении пучка. Этого достаточно, чтобы рассчитать оптимальную конструкцию акустического насоса, работающего в жидкой среде.

ЛИТЕРАТУРА

- 1. Бергман Л. Ультразвук и его применение в науке и технике: Пер. с нем. М.: Изд-во иностр. лит., 1957. 726 с.
- Даирніпее Т. М. Асоизіі саіг ритр // Rev. Sci. Instrum. 1957, V. 28. № 6. Р. 452.
 Медников Е. П., Новицкий Б. Г. Экспериментальное исследование мощного звукового ветра // Акуст. журн. 1975. Т. 21. Вып. 2. С. 245-249.
 Гусев В. Э., Руденко О. В. Нестационарные квазиодномерные акустические тече-
- Гусев В. Э., Руденко О. В. Нестационарные квазиодномерные акустические течения в неограниченных объемах с учетом гидродинамической нелинейности // Акуст. журн. 1979. Т. 25. Вып. 6. С. 875-881.
- Островский Л. А., Папилова И. А. О нелинейном акустическом ветре // Акуст. журн. 1974. Т. 20. Вып. 1. С. 79-86.
 Lighthill J. Acoustic streaming // J. Sound and Vibr. 1978. V. 61. № 33. Р. 391-418.
- 6. Lighthill J. Acoustic streaming // J. Sound and Vibr. 1978. V. 61. № 33. Р. 391-418. 7. Романенко Е. В. Экспериментальное исследование акустических потоков в воде //
- Акуст. журн. 1960. Т. 6. Вып. 1. С. 92–95.

6

- Семенова Н. Г. Экспериментальное исследование некоторых случаев акустиче-ских течений: Автореф. дис. ...канд. физ.-мат. наук: 01.02.05. М., 1969. 17 с.
 Бахвалов Н. С., Жилейкин Я. М., Заболотская Е. А. Нелинейная теория звуко-вых пучков. М.: Наука, 1982. 174 с.
- 10. Зарембо Л. К., Красильников В. А. Введение в нелинейную акустику. Звуковые зарежног л. п., присилоналов Б. А. Введение в нелиненную акустику. Звуковые и ультразвуковые волны большой интенсивности. М.: Наука, 1966. 519 с.
 Лойцянский Л. Г. Механика жидкости и газа. М.: Наука, 1987. 840 с.
 Ландау Л. Д., Лифшиц Е. М. Гипродинамика. М.: Наука, 1986. 736 с.
 Borgnis F. E. On the forced due to acoustic wave motion in a viscous medium and the second second

- their use in the measurement of acoustic intensity // J. Acoust. Soc. Amer. 1953. V. 25. № 3. P. 546-548.
- № 3. Р. 540-548.
 Васильева О. А., Карабутов А. А., Лапшин Е. А., Руденко О. В. Взаимодействие одномерных волн в средах без дисперсии. М.: Изд-во МГУ, 1983. 152 с.
 Макаров С. Н., Хамзина Б. С. Численный расчет эволюции интенсивных им-пульсов в газодинамическом приближении // Вестн. ЛГУ. Сер. 1. 1987. Вып. 3, С. 108-111.

Ленинград

Поступила в редакцию 22.11.1988