

А.П.Васильев, А.С.Павлов

УДАРНОЕ ПОВЫШЕНИЕ ДАВЛЕНИЯ ПРИ СХЛОПЫВАНИИ ИЗОТЕРМИЧЕСКОГО КАВИТАЦИОННОГО ПУЗЫРЬКА В ВЯЗКОЙ ЖИДКОСТИ.

Рассматривается динамика кавитационного пузырька в вязкой изотермической жидкости под воздействием сил поверхностного натяжения, давления, инерции и вязкого трения. Получены расчетные соотношения для ударного повышения давления в жидкости, из которых следует, что в начальный момент времени на фронте ударной волны достигается давление более 3000 атм.

Уравнения динамики вязкой жидкости интегрировались численно методом Рунге-Кутты. Приводится сравнение результатов расчета с классической формулой Рэлея для времени схлопывания сферической полости в идеальной жидкости. Библ. 5, рис. 4.

Явление кавитации вот уже более ста лет привлекает неослабевающий интерес инженеров различных отраслей техники. С одной стороны, это связано со сложным характером физико-гидродинамических процессов, сопровождающих кавитацию, а с другой, - потребностью конструкторов в рациональном проектировании гидрооборудования [1]. В частности, особый интерес представляет защита элементов проточной части гидроагрегатов от кавитационной эрозии, а также различных кавитирующих поверхностей, например, гребных винтов.

Механизм кавитационной эрозии в настоящее время объясняют образованием в месте схлопнувшегося пузырька некоторого макрообъема, в котором в результате гидравлического удара кинетическая энергия жидкости перешла в упругую потенциальную энергию. Возникшая из-за этого неравновесная структура порождает ударную волну, взаимодействие которой с элементами конструкции гидроагрегата и приводит к выщербливанию металла, т.е. кавитационной эрозии [2].

Центральным вопросом в этой схеме кавитационной эрозии является определение ударного давления в жидкости в момент исчезновения парового пузырька.

Необходимо отметить, что гидродинамическая задача о схлопывании пузырька пара неоднократно рассматривалась различными авторами в рамках тех или иных допущений [3]. Классическим результатом в этой проблеме считается уравнение Рэлея и его решение для схлопывающейся в идеальной жидкости сферической полости:

$$T = \frac{1}{3} \sqrt{\frac{3 \rho_1}{2 \Delta p}} a_0 B \left(\frac{5}{6}, \frac{1}{2} \right), \quad (1)$$

где T - время схлопывания сферической по-

лости, ρ_1 - плотность жидкости, Δp - неравновесный перепад давлений, a_0 - начальный радиус сферы, $B(x,y)$ - бета - функция.

Представляет интерес, с целью расчета ударного давления, исследование динамики кавитационного пузырька с учетом всех сил, обуславливающих его схлопывание.

Для решения указанной задачи считаем пузырек сферическим в процессе схлопывания, а поле скоростей в окружающей жидкости сферически-симметричным [4].

Течение невесомой изотермической несжимаемой жидкости описывается обычными уравнениями неразрывности и импульсов:

$$\nabla \cdot (\rho_1 \vec{v}_1) = 0, \quad (2)$$

$$\frac{\partial \vec{v}_1}{\partial t} + (\vec{v}_1 \cdot \nabla) \vec{v}_1 = -\frac{1}{\rho_1} \nabla p_1 + \nu_1 \nabla^2 \vec{v}_1, \quad (3)$$

Пар в пузырьке считается покоящимся, давление в котором однозначно определяется температурой по уравнению Клапейрона-Клаузиуса с учетом поправки на кривизну межфазной границы [5], причем теплота конденсации пара не меняет температуру жидкости.

Разместив сферическую систему координат $\{r, \theta, \phi\}$ в центре пузырька и принимая во внимание одномерность сферически-симметричного поля скоростей жидкости $u_r(t,r)$, уравнения (2) и (3) преобразуем к виду:

$$\frac{\partial}{\partial r} (r^2 v_r) = 0,$$

$$\frac{\partial v_r}{\partial t} + v_r \frac{\partial v_r}{\partial r} = -\frac{1}{\rho_1} \frac{\partial p_1}{\partial r} + \nu_1 \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial}{\partial r} \left(r^2 \frac{\partial v_r}{\partial r} \right) - \frac{2}{r^2} v_r \right).$$

Из уравнения неразрывности следует, что $r^2 u_r = \text{const} = a^2 u_{1a}$, где a - радиус пузырька, u_{1a} - скорость жидкости на межфазной границе, поэтому поле скоростей в жидкой фазе имеет вид:

$$v_r(r,t) = v_{1a}(t) \frac{a^2}{r^2} = \frac{A(t)}{r^2} \quad (4)$$

Подставляя (4) в уравнение Навье-Стокса и интегрируя его по радиусу, получим распределение давления по жидкой фазе вокруг пузырька:

$$\frac{p_1}{\rho_1} = C + \frac{\partial}{\partial t} (a^2 v_{1a}) \frac{1}{r} - \frac{1}{2} a^4 v_{1a}^2 \frac{1}{r^4} \quad (5)$$

Для нахождения постоянной интегрирования обратимся к граничным условиям на поверхности пузырька и на бесконечности [4]:

$$r = a : \quad v_a = \frac{da}{dt}, \quad \sigma_{2a}^{rr} - \sigma_{1a}^{rr} = -2 \frac{\Sigma}{a},$$

$$\rho_1 (v_a - v_{1a}) = p_{2a} (v_a - v_{2a}) = j; \quad (6)$$

$$r = \infty : \quad v_1 = 0, \quad p_1 = p_\infty \quad (7)$$

Здесь s_{1a}^{rr} и s_{2a}^{rr} - нормальные напряжения на межфазной границе в жидкой и паровой фазах соответственно, S - коэффициент поверхностного натяжения, u_a - скорость межфазной границы, u_{2a} - скорость пара на межфазной границе $r_1=r_{1a}$ и $r_2=r_{2a}$ - плотности жидкой и паровой фаз на межфазной границе, S - коэффициент поверхностного натяжения жидкой пленки.

Для нормальных компонент тензора поверхностных напряжений в соответствии с принятой моделью пара и жидкости можно записать:

$$\sigma_{2a}^{rr} = -p_{2a} = -p_2(T) = \text{const},$$

$$\sigma_{1a}^{rr} = -p_{1a} + 2\mu_1 \left(\frac{\partial v_{1r}}{\partial r} \right)_{r=a} = -p_{1a} - 4\mu_1 \frac{v_{1a}}{a}$$

С учетом этих выражений и условий (6) и (7) из интеграла (5) получим

$$\frac{p_{2a} - p_\infty}{\rho_1} = \frac{\partial}{\partial t} (a^2 v_{1a}) \frac{1}{a} - \frac{1}{2} v_{1a}^2 + 2 \frac{\Sigma}{\rho_1 a} + 4v_1 \frac{v_{1a}}{a} \quad (8)$$

При равновесии пузырька пара в своей жидкости всегда существует равновесный радиус, определяемый условием равенства сил:

$$\frac{p_2 - p_{0,\infty}}{\rho_1} = 2 \frac{\Sigma}{\rho_1 a_0}$$

Схлопывание пузырька начинается, когда во внешней среде появляется избыток статического давления $\delta p \Gamma$, который удобно выразить через скачок давления на межфазной границе

$$\begin{aligned} \frac{p_{2a} - p_\infty}{\rho_1} &= \frac{p_{2a} - p_{0,\infty}}{\rho_1} - \frac{\delta p_\infty}{\rho_1} = \\ &= 2 \frac{\Sigma}{\rho_1 a_0} - 2k \frac{\Sigma}{\rho_1 a_0} = 2(k-1) \frac{\Sigma}{\rho_1 a_0} \end{aligned}$$

где k -параметр возмущения давления,

в дальнейшем $k=\text{const}$.

Считаем, что массовый поток пара в жидкость обусловлен только его конденсацией на движущейся межфазной границе, тогда $j/r_1 = b u_a$, где $b = p_2 / (r_1 R_m T)$, T -температура пара, R_m -удельная газовая постоянная, $p_{2a} = p_2(T) = \text{const}$.

Заменяя в уравнении (8) $u_{1a} = u_a - j/r_1 = u_a(1-b)$, приведем это уравнение к виду:

$$\begin{aligned} \frac{d^2 a}{dt^2} &= -\frac{\frac{3}{2} - \beta - \frac{\beta^2}{2}}{1 - \beta} \left(\frac{da}{dt} \right)^2 \frac{1}{a(t)} - 4v_1 \left(\frac{da}{dt} \right) \frac{1}{a^2(t)} - \\ &- 2 \frac{\Sigma}{\rho_1 a^2(t)} \frac{1}{1 - \beta} - 2(k-1) \frac{\Sigma}{\rho_1 a(t) a_0} \frac{1}{1 - \beta} \quad (9) \end{aligned}$$

Из этого уравнения при $b = n_1 = 0$ следует как частный случай уравнение Рэлея [3].

Если давление в паре $p_2 \ll p_{кр}$ - критического, то количеством движения за счет конденсации пара можно пренебречь в силу малости величины b . Обычно эти условия имеют место во всасывающих патрубках насосов.

Уравнение (9) в силу его нелинейности может быть проинтегрировано численно, в частных случаях оно допускает аналитические решения, подобно решению Рэлея (1).

Задача Коши уравнения (9) может быть сформулирована так:

$$t = 0, \quad a(0) = a_0, \quad \frac{da}{dt} = v_a = 0, \quad (10)$$

т.е. схлопывание пузырька начинается из состояния покоя.

Ниже представлены результаты численного исследования динамики кавитационного пузырька. Интегрирование уравнения (9) проводилось методом Рунге-Кутты пятого порядка точности.

На рис.1 показаны графики зависимости времени схлопывающегося пузырька от текущего радиуса для различных значений параметра возмущения давления $k = \{10, 50, 100\}$.

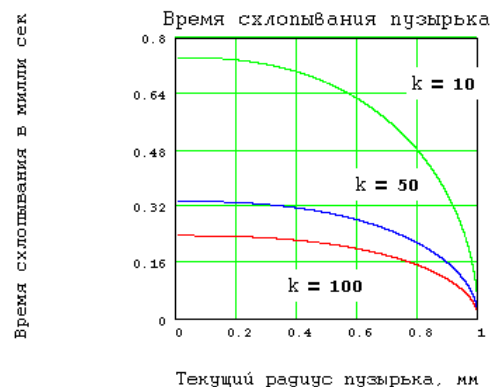


Рис. 1. Зависимость времени (мс) схлопывания парового пузырька от радиуса (мм) для раз-

личных значений параметра k внешнего возмущающего давления.

Пересечение графиков с осью абсцисс дает полное время схлопывания пузырька, чем больше возмущающее давление, тем меньше время схлопывания пузырька. Если при $k=10$ (давление 1,5 Па) время схлопывания составляет 0,75 мс, то при $k=100$ (давление 15 Па) оно снижается до 0,24 мс. Начальный радиус пузырька принимался равным 1 мм, а параметры воды и водяного пара соответствовали температуре 20°C. Необходимо отметить, что формула Рэлея (1) дает очень близкие значения времени схлопывания лишь при $k \gg 1$, но уже при $k \ll 1$ расхождения начинают нарастать и при $k=0.1$ составляет более 20%.

На рис.2 приведены графики зависимости скорости межфазной границы от текущего значения радиуса схлопывающегося пузырька для различных значений параметра

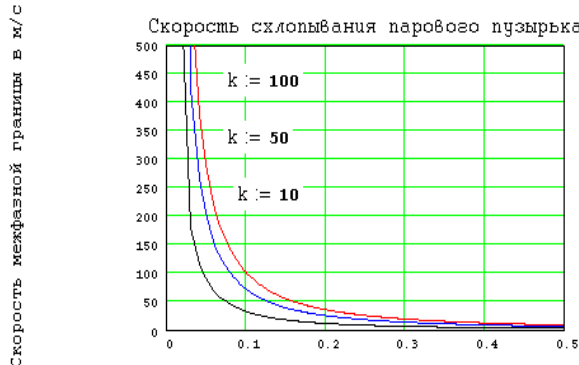


Рис.2. Зависимость скорости (м/с) схлопывания парового пузырька от текущего радиуса (мм) для различных значений параметра возмущения k .

Рисунок показывает, что весь процесс схлопывания пузырька условно можно разбить на две стадии: первая стадия $0,2a_0 J a(t) Ja_0$ характеризуется тем, что скорость межфазной границы при любом k почти линейно нарастает с уменьшением радиуса пузырька. На второй стадии $0Ja(t) J0,2a_0$ скорость начинает очень резко нарастать, достигая значений ~сотен и более метров в секунду.

При численном интегрировании именно этот участок приходилось проходить с очень мелким шагом по времени. Формально в точке $a=0$ нарушаются условия существования и единственности решения (в этой точке правая часть уравнения (9) становится неограниченной), в связи с этим интегрирование заканчивалось не в нуле, а в точке $a_0/2 \cdot 10^4$.

Такой подход имеет и термодинамическое обоснование [5]. Известно, что обратный процесс - образование и рост пузырей в насыщенной жидкости - происходит не с нулевого радиуса, а с некоторого критического, равного размеру зародыша будущего пузырька. Для всех меньших радиусов двухфазная система яв-

ляется термодинамически неустойчивой, поэтому наименьшим радиусом схлопывающегося пузырька следует считать не нулевой радиус, а критический.

При таком подходе были получены следующие значения скоростей схлопывания в момент исчезновения пузырька: $u_a = \{88; 2294; 7622; 15911\}$ м/с соответственно при $k = \{0,1; 10; 50; 100\}$.

При таких величинах течение жидкости становится сверхзвуковым и модель несжимаемой жидкости перестает адекватно описывать реальный физический процесс.

На рис.3 приведены графики зависимости величины $a^2 u_a = A$ из уравнения неразрывности от текущего радиуса.

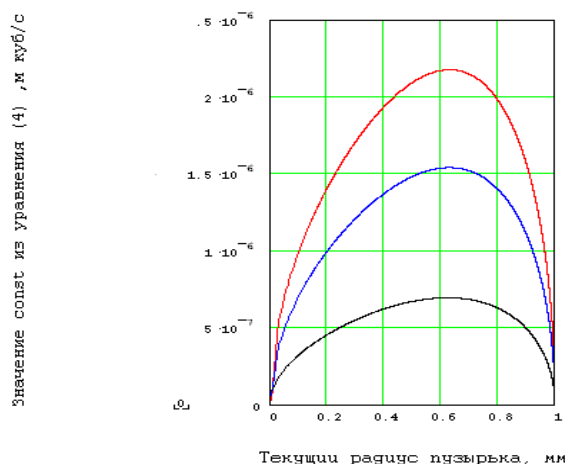


Рис.3.

Зависимость величины A (м³/с) от радиуса пузырька (мм) для различных параметров k .

При $a=0$ и $a=a_0$ это произведение обращается в ноль. Поскольку величина A определяет поле скоростей в окружающей жидкости, то вместе с A на границах интервала обратиться в ноль и скорость в жидкой фазе. Экстремальный характер зависимости $A(a)$ показывает наличие максимума скорости в окружающей жидкости, в каждой её точке:

$$v_{\max}(r,t) = \frac{v_a a_*^2}{r^2} = \frac{A_*}{r^2}$$

Кинетическая энергия жидкости при этой скорости также достигает наибольшего значения:

$$(E_{\text{кин}})_{\max} = \int_0^{2\pi} \int_0^\infty \int_0^1 \frac{1}{2} \rho_1 v_{\max}^2 d\phi d\theta dr = \pi \rho_1 v_a^2 a_*^2$$

После схлопывания пузырька кинетическая

энергия также становится равной нулю, однако, по закону сохранения энергии бесследно она не исчезает, а в результате гидравлического удара преобразуется в упругую энергию некоторого макрообъёма жидкости. Для оценки ударного повышения давления можно считать, что этим макрообъёмом является сфера $V_*(4/3)\pi a_*^3$. Закон Гука для изотермической сжимаемости позволяет рассчитать упругую потенциальную энергию:

$$E_{\text{пот}} = \frac{1}{2} \chi V_* P_{\text{max}}^2,$$

где χ - изотермический коэффициент сжимаемости, $\chi = 1/\beta E$, E - объёмный модуль упругости жидкости, P_{max} - ударное повышение давления.

Приравнивая эти энергии, получаем нижнюю границу оценки ударного повышения давления:

$$P_{\text{max}} = \sqrt{\frac{3 \rho_1 A_*^2}{2 \chi a_*^5}} \quad (11)$$

Например, для пузырька с начальным радиусом $a_0 = 1$ мм, схлопывающегося при $k=50$, величина $A_* = 1,5 \cdot 10^{-6}$ м³/с (рис. 3), $a_* = 0,6$ мм, $\rho_1 = 1000$ кг/м³, $E = 2,25 \cdot 10^9$ 1/Па, и расчет по формуле (11) дает следующее значение ударного давления: $p_{\text{max}} = 3,12 \cdot 10^8$ Па = 3120 атм.

Возникшая в результате гидравлического удара неравновесная структура порождает ударную волну, давление на фронте которой убывает по закону:

$$P_{\text{уд}}(r) = P_{\text{max}} \frac{a_*^2}{r^2}.$$

Уже на расстоянии $10a_*$ от центра исчезнувшего пузырька давление на фронте резко снижается до 3 атм и становится безопасным с точки зрения кавитационной эрозии. Таким образом, наибольшим разрушающим воздействием обладают пузырьки, схлопывающиеся вблизи от кавитирующей поверхности.

Оценку ударного повышения давления при схлопывании кавитационного пузырька можно провести и на основе закона сохранения импульса. Действительно, в момент исчезновения пузырька выделим вокруг начала координат сферу с малым радиусом r . Внутри этой сферы жидкость покоится и давление в ней равно $DP_{\text{уд}}$. Эту сферу окружает сферический слой толщиной Dr с движущейся жидкостью и количеством движения $K_1 = -4\pi r^2 r_1 Dv_1(r)$. Через время Dt - время прохождения волной расстояния Dr - это количество движения будет равно нулю $K_2 = 0$. Импульс сил давления, действующих по внутренней поверхности сферического слоя за это время составит $DP = 4\pi r^2 DP_{\text{уд}} Dt$. Приравнивая импульс силы изменению количества движения и учитывая, что $c = Dr/Dt$, для ударного повышения давления получим известную формулу Жуковского: $DP_{\text{уд}}(r) = r_1 c_1(r)$. Заменяя здесь скорость по уравнению неразрывности, получим

$$\Delta P_{\text{уд}}(r) = \frac{v_a a^2}{r^2} \sqrt{\frac{\rho_1}{\chi}} = \frac{A(a)}{r^2} \sqrt{\frac{\rho_1}{\chi}}.$$

Приняв допущение, что

$$\lim \frac{a^2}{r^2} = 1,$$

для верхней границы оценки ударного повышения давления получим:

$$(\Delta P_{\text{уд}})_{\text{max}} = (v_a)_{\text{max}} \sqrt{\frac{\rho_1}{\chi}} \quad (12)$$

Так для пузырька, схлопывающегося при $k=50$, максимальная скорость составляет $u_{\text{amax}} = 7622$ м/с, и эта формула приводит к такому значению ударного давления $(DP_{\text{уд}}) = 1,14 \cdot 10^{10}$ Па = 114000 атм.

Столь значительные расхождения в результатах по формулам (11) и (12) говорит о неполноте чисто гидродинамического описания процесса в дополнение к уже сказанному о сжимаемости жидкости. Кроме того, в формуле (12) отсутствует характерный размер области с начальным ударным давлением, поэтому ничего нельзя сказать о давлении на фронте волны, в отличие от формулы (11).

На рис.4 показаны графики зависимости всех сил, входящих в правую часть уравнения (9), от текущего радиуса пузырька.

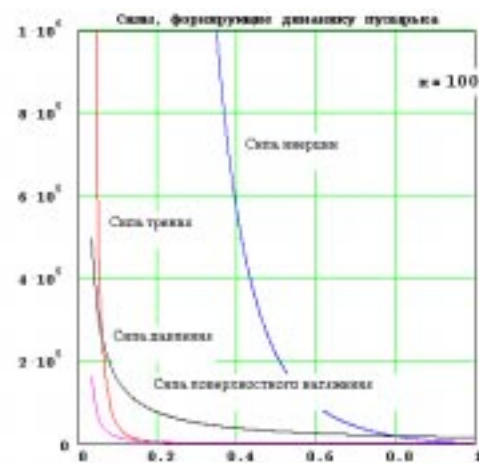


Рис.4. Зависимость сил (Н/кг) правой части уравнения (9) от радиуса пузырька (мм).

Данные графики говорят о том, что на различных стадиях процесса вклад сил различной физической природы неодинаков.

Так, из всех сил доминирующей является сила инерции присоединенных масс $(3/2)u_a^2/a$, Н/кг.

На первой стадии схлопывания пузырька все другие силы - вязкого трения, поверхностного

натяжения и давления- много меньше силы инерции и плавно нарастают, благодаря увеличению скорости и уменьшению радиуса пузырька

На второй стадии начинает резко нарастать сила вязкого трения, пропорциональная скорости межфазной границы, а также в меньшей степени и сила поверхностного натяжения. Возможно, что из-за диссипации энергии происходит разогрев поверхностного слоя жидкости, что вызывает интенсивное испарение воды в пузырек и происходит смягчение гидравлического удара на последней стадии схлопывания пузырька.

Проведенное исследование позволяет сделать вывод, что, не смотря на полученные оцен-

ки ударного повышения давления в жидкости, чисто гидродинамический подход не описывает реально протекающих процессов при схлопывании кавитационного пузырька. Полную информацию о подобном процессе можно получить в рамках совокупного описания гидродинамических, тепловых и концентрационных (массовых) полей.

Список использованной литературы

- 1.Кнепп Р., Дейли Д., Хэммит Ф. Кавитация. М.: Мир, 1974.
- 2.Емцев Б.Т. Техническая гидродинамика.М.: Машиностроение, 1987.-438 с.
3. Волновая динамика газо – и парожидкостных сред/ В.Е.Накоряков и др./ М.: Энергоатомиздат, 1990.-245 с.
4. Нигматулин Р.И. Динамика многофазных сред. т.1, т.2. М.: Наука, 1987.-464 и 359 с.
5. Базаров И.П. Термодинамика. М.: Высшая школа, 1976.-447 с.

Статья поступила в редакцию 24.11.99г.