УДК 532.528

# ВЛИЯНИЕ УГЛА АТАКИ ПЛОСКОГО ЭЛЛИПТИЧЕСКОГО КАВИТАТОРА НА ПАРАМЕТРЫ ИСКУССТВЕННОЙ СУПЕРКАВЕРНЫ

## Ю. Н. САВЧЕНКО, Ю. Д. ВЛАСЕНКО, Г. Ю. САВЧЕНКО

Институт гидромеханики НАН Украины, Киев 03680 Киев – 180, МСП, ул. Желябова, 8/4 e-mail office@hydromech.com.ua

Получено 20.09.2014

Излагаются результаты экспериментального исследования изменения вертикального размера миделевого сечения суперкаверны, вертикального смещения хвостовой части каверны и коэффициента уноса газа из искусственной суперкаверны при изменении угла наклона плоского эллиптического кавитатора в диапазоне  $\delta = \pm 30^{\circ}$ . В экспериментах величина горизонтальной оси эллиптического кавитатора была постоянной  $P_1 = 21.5$  мм, а величина вертикальной оси изменялась по закону  $D_2 = D_1 \cos^{-1} \delta$  в соответствии с установленным углом наклона кавитатора раб $\delta = \pm 5^{\circ}; \pm 10^{\circ}; \pm 20^{\circ}; \pm 30^{\circ}$ . Полученные результаты сравнивались с известными теоретическими завистимостями.

КЛЮЧЕВЫЕ СЛОВА: кавитатор, каверна, обтекание

Викладаються результати експериментального дослідження зміни вертикального розміру мідельового перерізу суперкаверни, вертикального зсуву хвостової частини каверни і коефіціента виносу газу з штучної суперкаверни при зміні кута нахилу плоского еліптичного кавітатора в діапазоні  $\delta = \pm 30^\circ$ . У експериментах величина горизонтальної осі еліптичного кавітатора була сталою  $P_1 = 21.5$  мм, а величина вертикальної осі зміновалася згідно із законом  $D_2 = D_1 \cos^{-1} \delta$  відповідно до встановленого кута нахилу кавітатора  $\delta = \pm 5^\circ; \pm 10^\circ; \pm 20^\circ; \pm 30^\circ$ . Отримані результати порівнювалися з відомими теоретичними залежностями.

КЛЮЧОВІ СЛОВА: кавітатор, каверна, обтікання

The results of experimental research of varying the vertical dimension of the supercavity mid-section, vertical shift of the cavity transom and the gas loss coefficient from an artificial supercavity when varying the angle of slope of flat elliptic cavitator in the range  $\delta = \pm 30^{\circ}$  are stated. In experiments, the value of the horizontal axis of elliptic cavitator was constant  $P_1 = 21.5$  mm, and the vertical axis value was changed by law  $D_2 = D_1 \cos^{-1} \delta$  in accordance with the set angle of the cavitator slope  $\delta = \pm 5^{\circ}; \pm 10^{\circ}; \pm 20^{\circ}; \pm 30^{\circ}$ . The obtained results are compared with the known theoretical dependences.

KEY WORDS: cavitator, cavity, flow

#### введение

Изучению геометрии каверн за некруговыми кавитаторами посвящен ряд теоретических и экспериментальных работ [1–3]. При этом были установлены важные закономерности:

1. Поперечное сечение каверн, образованных плоскими кавитаторами эллиптитческой формы, установленными поперек набегающего потока, по мере удаления от кавитатора изменяют свою первоначальную эллиптическую форму, приближаясь к круговой, а затем эволюционируют к эллиптической с противоположной ориентацией большой и малой осей.

2. Локальные особенности кавитатора в виде выступающих углов или, наоборот, впадин вызывают на поверхности каверн гребни или впадины противоположного знака, чем те, что имеет кавитатор. Доказательством к сказанному могут служить приведенные на рис. 1 результаты обмера сечений каверны за кавитатором в форме ромба с отношением осей 1/6. В данном случае имело место совмещение указанных процессов [4].

Также в литературе имеется ряд исследований, посвященных характеристикам кавитаторов конической формы под углом атаки к набегающему потоку и деформации каверн за ними [4, 5].

Небольшое количество исследований для углового положения плоских эллиптических кавитаторов были выполнены для условий отклонения кавитатора вдоль большой оси, расположенной горизонтально [1].

Вместе с тем имеется большой научный и практический интерес к исследованию деформации суперкаверн за эллиптическими кавитаторами, имеющими различный наклон но одинаковую площадь проекции на вертикальную плоскость.

В этом случае на кавитатор возлагается выполнение сразу двух функций:

1. Создание боковой силы для балансировки суперкавитирующего тела в суперкаверне и управ-



Рис. 1. Эволюция формы сечения каверны за ромбическим кавитатором с соотношением осей 1:6: a) – характерная форма сечения каверны для двух отстояний; б) – соотношение вертикальной и горизонтальной осей в сечении каверны по длине

ления его движением.

2. Организация суперкаверн с минимальными отклонениями для размещения в ней тела вращения с минимальными зазорами между границей суперкаверны и корпусом тела вращения.

В настоящей работе ставилась задача:

 Исследовать возмущения формы сечения каверны в зависимости от изменения угла атаки кавитатора.

2. Оценить отклонения средней оси суперкаверны при изменении угла атаки кавитатора и создании боковой силы.

3. Оценить величину изменения необходимого поддува искусственной суперкаверны при создании боковой силы за счет отклонения кавитатора на угол атаки.

## 1. МЕТОДИКА ПРОВЕДЕНИЯ ЭКСПЕРИМЕНТОВ

Экспериментальные исследования проводились в гидродинамической лаборатории ИГМ НАН Украины на импульсной гидронапорной трубе (ИГТ). Основные принципы работы установок такого типа изложены в работе [6]. Конструктивная схема данной ИГТ показана на рис. 2. Импульсная гидронапорная труба включает следующие части:

1 – напорный бак;



Рис. 2. Схема импульсной гидронапорной ИГДТ

2 – подводящий канал;

- 3 направляющие лопатки;
- 4 конфузор;
- 5 пусковая заслонка;
- 6 электропривод пусковой заслонки;
- 7 рабочий участок;
- 8 сливной канал;
- 9 подземный резервуар;
- 10 насос заполнения ИГТ.

Работа гидротрубы обеспечивается за счет слива воды из напорного бака 1 от максимального уровня  $H_{max} = 4.50$  м до минимального  $H_{min} = 3.10$  м, процесс регулируется с помощью пусковой заслонки 5 с электроприводом 6. Проведение систематических исследований включает, как правило, многократные повторения рабочего цикла.

Скорость потока в рабочем участке 7 определяется величиной напора H по формуле

$$V = \varphi \sqrt{2gH},$$

где  $H_{max} > H > H_{min}; \ \varphi = 0.954$  – коэффициент скорости.

В указанном диапазоне изменения напора скорость потока изменяется в пределах  $V_{max} = 8.96$  м/с,  $V_{min} = 7.44$  м/с.

Схема модели, установленной в рабочем участке со вспомогательной аппаратурой, показана на рис. 3. Цифрами на схеме обозначены:

- 1 -конфузор;
- 2 рабочий участок;
- 3 пусковая заслонка;
- *4* электропривод пусковой заслонки;
- 5 корпус модели:
- 6 кавитатор;
- 7 боковая державка;
- 8 обтекаемая стойка из оргстекла;
- 9 ресивер сжатого воздуха;



Рис. 3. Схема модели и вспомогательной аппаратуры в рабочем участке ИГДТ

- 10 -редуктор;
- 11 ротаметрический расходомер;
- 12 цифровая камера;
- 13 блок управления;
- 14 дисплей таймера;
- 15 дисплей датчика напора.

Размер поперечного сечения потока в рабочем участке составлял  $340 \times 340$  мм, установленный по оси потока корпус модели 5 снабжался сменными кавитаторами 6 с различными углами наклона к оси потока и постоянным номинальным диаметром  $D_n = 21.5$  мм. Воздух для поддува каверны подавался по каналам в обтекаемых державке 7 и стойке 8. Пересекающая поверхность каверны боковая державка, выполненная в виде симметричного крыльевого профиля толщиной 6 мм, практически не создавала возмущений. Расход поддуваемого в каверну воздуха измерялся ротаметрическим расходомером 11 типа PC–5.

Для получения сопоставимых результатов регистрация исследуемых режимов обтекания проводилась при постоянной величине напора, и, следовательно, скорости потока. С учетом особенностей процесса формирования начальной каверны были проведены специальные тестовые эксперименты, по результатам которых определено рабочее значение напора  $H_0 = 3.84$  м и, соответственно, скорость  $V_0 = 8.28$  м/с, при которых формируется достаточно устойчивый квазистационарный режим кавитационного обтекания. Постоянство длины каверны при указанной скорости достигалось путем проведения предварительных настроечных экспериментов за счет регулировки величины поддува.

Для регистрации исследуемых процессов применялась цифровая камера типа Sony Cyber-Shot модель DSC-HX50. Для настроечных экспериментов использовалась видеосъемка в формате Full HD с частотой 50fps. Фотографии для последующей обрабоки выполнялись с выдержкой 1/1600 с. Для определения по фотографиям натурных размеров использовалась масштабная сетка и масштабные метки на стеклянных стенках рабочего участка.

Импульсный режим работы гидродинамической трубы требует автоматизации экспериментального процесса и синхронизации средст измерения и регистрации с рабочим циклом установки. Эта задача решалась с помощью блока управления 13, соединенного с электроприводом 4 и датчиками положения (концевыми выключателями) пусковой заслонки 3, цифровой камерой 12, таймером и датчиком напора, установленным в проточном тракте ИГМ. В этом случае проведение эксперимента включает следующие операции:

– при закрытой пусковой заслонке 3 и наполненном напорном баке ИГМ непосредственно перед пуском устанавливается требуемая величина поддува, контролируемая ротаметром 11;

– включается блок управлений 13, по сигналу которого электропривод 4 поднимает пусковую за-



Рис. 4. Геометрические параметры кавитаторов: Тип-1(a) и Тип-2 (б)

слонку 3, одновременно показания датчика напора выводятся на цифровое табло 15;

 в момент полного открытия заслонки 3 автоматически включается таймер, показания которого выводятся на цифровое табло 14;

– в момент понижения напора до указанного выше рабочего значения *H* = 3.84 м автоматически включается камера *12*.

При регистрации картины обтекания в поле кадра располагались также ротаметр 11 и цифровое табло таймера 14 и датчика напора 15, таким образом, фотография включала всю полную информацию о параметрах исследуемого процесса.

В экспериментах использовались кавитаторы двух типов (называемые далее "Тип-1"и "Тип-2") с одинаковым указанным выше номинальным диаметром  $D_n = 21.5$  мм и с конструктивными различиями, проявляющимися при изменении ориентации кавитатора (см. рис. 4):

– Тип - 1 (рис. 4,а) представляет собой диск диаметром  $D_n = 21.5$  мм с обтекаемой поверхностью постоянной площади в форме круга, проекция которого на поперечное сечение потока при наклоне диска принимает эллиптическую форму с уменьшающейся площадью;

– Тип - 2 (рис. 4,  $\delta$ ), обтекаемая поверхность которого представляет эллипс, площадь которого при наклоне увеличивается, а проекция на поперечное сечение потока сохраняет постоянную форму и размер  $D_n = 21.5$  мм.

При ориентации по нормали к оси потока ( $\alpha = 0^{o}$ ) описываемые кавитаторы идентичны.

Очевидно, что при наклоне в вертикальной пло-



Рис. 5. Фотографии каверн за кавитаторами разной ориентации (a) и схема измерения геометрических параметров каверны (б)

скости ( $\alpha \neq 0^{o}$ ) различия геометрических параметров двух типов кавитаторов обусловят различия в величинах продольной и поперечной компонент действующих на них гидродинамических сил и, как следствие, различия геометрических параметров формирующихся за ними каверн. Для изучения этого вопроса были изготовлены наборы кавитаторов каждого типа с идентичными углами наклона относительно продольной оси.

С целью получения достаточно выраженого эффекта систематические эксперименты были выполнены для сравнительно больших углов наклона кавитатора  $\alpha = 20^{o}$  и  $\alpha = 30^{o}$ , при этом каждый кавитатор испытывался в двух противоположных позициях, что давало диапазон  $\alpha = \pm 20^{o}$  и  $\alpha = \pm 30^{o}$ .

Фотографии каверн для указанного диапазона углов  $\alpha = (-30^{\circ}), (0^{\circ}), (+30^{\circ})$  приведены на рис. 5,а. На рис. 5,б показана схема измерения по фотографиям геометрических параметров каверн, где  $D_n$  – диаметр кавитатора;  $L_{\kappa}$  и  $D_{\kappa}$  соответственно длина и диаметр каверны;  $h_{\kappa}$  – превышение точки замыкания над центром кавитатора.

С учетом флуктуации вентилируемых каверн, обусловленных процессами уноса газа, в каждом эксперименте проводилось 3–4 однотипных пуска гидротрубы с соответствующей регистрацией и независимыми обмерами каверн. На приведенных



Рис. 6. Графики влияния ориентации кавитатора на геометрические параметры каверны

ниже графиках результаты измерений отнесены к диаметру кавитатора, т.е.  $\overline{D}_{\kappa} = \frac{D_{\kappa}}{D_{n}}; \overline{h}_{\kappa} = = \frac{h_{\kappa}}{D_{n}},$ а интенсивность поддува представлена в виде безразмерного коэффициента поддува

$$C_Q = \frac{4Q_g}{V_0 \pi D_n^2},$$

где  $Q_g$  – расход поддуваемого в каверну воздуха;  $V_0 = 8.28 \text{ м/c}$  – скорость потока, при которой проводилась регистрация;  $D_n = 21.5 \text{ мм}$  – диаметр кавитатора.

## 2. РЕЗУЛЬТАТЫ ЭКСПЕРИМЕНТОВ

Влияние ориентации кавитатора на геометрические параметры каверны характеризуется представленными на рис. 6 экспериментальными графиками  $\overline{D}_{\kappa}(\alpha)$  и  $\overline{h}_{\kappa}(\alpha)$ .

Прежде всего следует отметить достаточно четко выраженное уменьшение диаметра каверны как при положительных, так и отрицательных углах наклона кавитатора (рис. 6,а). Некоторая асимметричность графика может быть связана с влиянием на суммарный результат процесса всплывания каверн.

Косвенным подтверждением этому может служить график  $\overline{h}_{\kappa}(\alpha)$  на рис. 7 и 6,6, из которого следует, что возникновение на наклонном кавитаторе подъемной силы ( $\alpha > 0^o$ ) приводит к относительному опусканию хвостовой части каверны и, наоборот, образование топящей силы на наклон-



Рис. 7. График влияния ориентации кавитатора на интенсивность уноса газа из каверны

ном кавитаторе ( $\alpha < 0^{o}$ ) сопровождается относительным подъемом хвостовой части каверны. Такой результат согласуется с отмеченной ранее общей качественной закономерностью: изменение геометрии кавитатора сопровождается противоположным по знаку изменением геометрии каверны.

С такой интепретацией согласуются и представленные на рис. 7 данные о влиянии ориентации кавитатора на интенсивность уноса газа из каверны. Сопоставление графиков  $C_Q(\alpha)$  и  $\overline{h}_{\kappa}(\alpha)$  на рис. 6, *а* показывает, что при однонаправленных процессах всплывания и деформации хвостовой части каверны ( $\alpha < 0^o$ ) интенсивность уноса газа снижается, а при их противоположной направленности ( $\alpha > 0^o$ ) соответственно увеличивается.

Следует также отметить отсутствие выраженных различий во всех экспериментальных результатах, полученных при испытаниях двух типов кавитаторов, несмотря на значительные абсолютные величины углов наклона.

#### 2.1. Анализ экспериментальных данных

В экспериментах рассматривалось семейство кавитаторов, образованных сечением цилиндра постоянного диаметра D = 21.5 мм плоскостями под углами  $\alpha = 0^{\circ}; \pm 5^{\circ}; \pm 10^{\circ}; \pm 15^{\circ}; \pm 20^{\circ}; \pm 30^{\circ}.$ 

При этом в сечениях образовывались эллипсы с осями  $D_1 = 21.5$  мм,  $D_2 = D_1 / \cos \alpha$ .

Для кавитаторов круговой формы  $D_1 = D_2 = 21.5$  мм коэффициент сопроотивления  $C_x$  и подъемной силы  $C_y$  записываются в виде [2]

$$C_x = C_{x0}(1+\sigma)\cos^2\alpha,$$
(1)

$$C_y = C_{x0}(1+\sigma)\cos\alpha\sin\alpha,$$

где  $C_{x0} = 0.82.$ 

Ю.Н. Савченко, Ю.Д. Власенко, Г.Ю. Савченко

В нашем случае все семейство кавитаторов будет иметь одинаковую круговую проекцию при любых удлинениях  $\lambda_n = D_2/D_1$ . Поэтому площадь сечения набегающего потока будет одинаковой при любых  $\alpha$ , а формулы для семейства кавитаторов эллиптической формы примут вид

$$C_x = C_{x0}(1+\sigma)\cos\alpha,$$

 $C_y = C_{x0}(1+\sigma)\sin\alpha,$ 

где  $C_{x0} = 0.82 \div 0.88$  при изменении удлинения  $\lambda = 1 \div \infty$ .

В нашем случае  $0 < \alpha < 30^{o}$  удлинение изменяется в пределах  $1 < \lambda_n < 1.15$  и можно считать, что  $C_{x0} \approx 0.82$  как для диска  $\lambda = 1$ .  $(C_{x0}(\infty) = 0.88)$  [1].

В этом особом случае гидродинамическое сопротивление  $W_x$  будет постоянным и не будет зависить от угла  $\alpha$ , а подъемная сила  $W_y$  будет превышать подъемную силу диска:

$$W_x = C_{x0}(1+\sigma)\cos\alpha \frac{\rho V^2}{2} \frac{\pi}{4} \frac{D_n}{\cos\alpha} D_n = \\ = C_{x0}(1+\sigma) \frac{\rho V^2}{2} \pi \frac{D_n^2}{4},$$

$$W_y = C_{x0}(1+\sigma) \sin \alpha \frac{\rho V^2}{2} \frac{\pi D_n}{4} \frac{D_n}{\cos \alpha} = C_{x0}(1+\sigma) \frac{\rho V^2}{2} \pi \frac{\pi D_n^2}{4} \operatorname{tg} \alpha.$$

Интересно сравнить экспериментальную величину всплывания хвоста суперкаверны с теоретической величиной, расчитанной по формуле Л.А. Эпштейна [7]:

$$\overline{h}_{\kappa} = \frac{h_{\kappa}}{D_n} = 0.34 \left(\frac{\overline{L}}{\mathrm{Fr}}\right)^2 - 0.016 \left(\frac{\overline{L}}{\mathrm{Fr}}\right)^4, \quad (4)$$

где Fr=  $\frac{V}{\sqrt{gD_n}} = 18.4; \ \overline{L} = 52.45.$ 

Эксперимент (рис. 6) и расчет по формуле (4) дают близкие величины: в эксперименте  $\overline{h}_{\kappa} = 1.5$ , расчет дает  $\overline{h}_{\kappa} = 1.73$ . Различие составляет 15%.

Деформацию миделевого сечения каверны можно сравнить с теоретическими данными Г.В. Логвиновича [8].

Согласно теоретическим данным сечение каверны за наклонным диском  $S_{\kappa}(\alpha)$  уменьшается по сравнению с сечением за диском с нулевым углом наклона  $S_{\kappa}(0)$ . При этом вводится некоторый средний диаметр  $2R_{\kappa}(\alpha)$ , связанный с вертикальным и горизонтальным размерами миделя каверны  $R_{\kappa 1}$  $R_{\kappa 2}$  соотношением

$$R_{\kappa}^2(\delta) = R_{\kappa 1} \cdot R_{\kappa 2},$$

где  $\frac{R_{\kappa 1}}{R_{\kappa 2}} \approx \cos \alpha.$ 

Из этих соотношений следуют приближенные (2) формулы для размеров миделя каверны:

$$R_{\kappa 1} = R_{\kappa} \sqrt{\alpha}; \quad R_{\kappa 2} = \frac{R_{\kappa}}{\sqrt{\cos \alpha}}.$$
 (5)

В таблице 1 приводятся отношения площадей и средних радиусов для миделевого сечения каверны в зависимости от угла наклона диска α.

Таблица 1

Отношения	α						
	0	$5^{o}$	$10^{o}$	$15^{o}$	$20^{o}$	$30^{o}$	
$\frac{S_{\rm K}(\alpha)}{S_{\rm K}(0)}$	1	0,99	0,96	0,92	0,86	0,71	
$\frac{R_{\rm K}(\alpha)}{R_{\rm K}(0)}$	1	$1,\!00$	0,99	0,96	0,93	0,84	
$rac{R_{\mathbf{K}1}(\alpha)}{R_{\mathbf{K}}(0)}$	1	0,99	$0,\!98$	0,94	0,89	0,78	

Если учесть результаты эксперимента (рис. 6), (3) где  $\overline{D}_{\kappa}(0) = 2\overline{R}_{\kappa 1} = 4.5$ , то можно построить Таблицу 2 сравнительных данных эксперимента и расчета по формулам (5).

Таблица 2

Сравнительные данные	$\alpha$			
	0	$10^{o}$	$20^{o}$	$30^{o}$
Эксп. $\frac{D_{\mathrm{K1}}}{D_n}$	$^{4,5}$	4,45	4,3	4,0
Teop. $\frac{D_{\kappa 1}}{D_n}$	$^{4,5}$	4,4	4,1	$3,\!52$

#### выводы

Испытания кавитаторов Тип-1 и Тип-2 (рис. 4) показали близкие значения отклонения вертикального размера в миделе суперкаверны  $\overline{D}_{\kappa}$  в диапазоне углов атаки  $\alpha = \pm 30^{o}$  для этих двух типов кавитаторов (рис. 5).

Также были близкими отклонение хвоста суперкаверны  $\overline{h}_{\kappa}(\alpha)$  под действием изменения угла атаки на фоне гравитационного всплывания  $h_{\kappa} = 1.3$ (рис. 6).

Полученные результаты эксперимента показали преимущества использования кавитаторов Тип-2

по сравнению с круговыми кавитаторами Тип-1 в отношении создания подъемной силы (1), (2) при одинаковых отклонениях размеров каверны.

Экспериментально обнаружено снижение уноса газа из каверны в 1.7 раза при изменении угла атаки от  $+30^{\circ}$  до  $-30^{\circ}$  (рис. 7) и поддержании постоянными длины каверны  $\overline{L} = 52.45$  и Fr = 18.4. Следует ожидать, что снижение уноса происходит за счет установления преимущественной формы уноса газа по вихревым шнурам [7].

- 1. Егоров И.Т., Садовников Ю.М., Исаев И.И., Басин М.А. Искуственная кавитация.– Л: Судостроение, 1971.– 284 с.
- Vlasenko Yu.D. Control of Cavity Parameters at Supercavitating Flow // High Speed Body Motion in Water (AGARD Report 827). Proc. Fluid Dynamics Panel Workshop.- Kiev.- 1997.- P. 33-1-33-10.
- 3. Буйвол В.Н. Тонкие каверны в течениях с возмущениями.– К: Наукова думка, 1980.– 296 с.

- 4. Буйвол В.Н., Власенко Ю.Д., Журавлев Ю.Ф., Шевчук Ю.Р. Тонкие каверны за элиптическими кавитаторами // ПМ.– Том XIV, № 10.– 1978.– С. 110 - 118.
- Stinebring D.R., Holl J.W., Billet U.L. Water Tunnel Investigation of Ventilated Cavities on Conical Head Bodies // Int. Symp. on Jets and Cavities. ASME Winter Annual Meeteng, Miami Beach, FL.– Part 2.– 17 - 21 November 1985.– P. 203 - 214.
- 6. Власенко Ю.Д., Савченко Г.Ю. Козенко О.М., Козенко Р.М. Принципы расчета импульсной гидродинамической трубы // Прикладная гидромеханика.- 2012.- Т.14 (№4).- С. 26 -36.
- Эпштейн Л.А Методы теории размерностей и подобия в задачах гидромеханики судов.– Л: Судостроение, 1979.– 208 с.
- Логвинович Г.В. Гидродинамика течений со свободными границами. – Киев: Наукова думка, 1969. – 216 с.
- 9. Кнепп Р., Дейли Дж., Хеммит Ф. Кавитация.– М: Мир, 1974.– 688 с.