

## **АНАЛИЗ ФУНКЦИОНАЛЬНОЙ СВЯЗИ КРИТЕРИЕВ ПОДОБИЯ ГИДРОЭЛЕВАТОРОВ С РАЗЛИЧНОЙ ГЕОМЕТРИЕЙ ПРОТОЧНОЙ ЧАСТИ**

Яковлев В.М., к.т.н., доц., Холоша А.С., асс.

Донецкий национальный технический университет

*В работе получены критерии подобия и экспериментально установлена связь между ними для гидроэлеваторов с различной геометрией проточной части*

### *Проблема и ее связь с научными и практическими задачами*

Водоструйные насосы – гидроэлеваторы находят широкое применение во многих отраслях промышленности, в том числе и угольной, где они используются для вспомогательного водоотлива и очистки водоотливных емкостей от оседающего твердого материала.

Разнообразие условий эксплуатации гидроэлеваторов зачастую существенно затрудняют расчеты по определению их геометрических и режимных параметров. Необходимо также отметить, что до настоящего времени нет общепринятой методики расчета водоструйных насосов. Поэтому моделирование и использование критериев подобия позволит существенно расширить границы применения экспериментального материала для расчета натурных образцов гидроэлеваторов, упростит и повысит надежность расчетов.

*Анализ исследований и публикаций* Исследованию гидроэлеваторов посвящено множество работ [1, 2, 3, 4]. В этих работах авторами уделено внимание выявлению и анализу критериев подобия. В первую очередь это относится к геометрическому подобию и критерию Рейнольдса. Однако, режимы течения потоков жидкости в проточной части гидроэлеваторов обычно находятся в автомодельности, когда число Рейнольдса на является определяющим критерием.

*Постановка задачи* На основании анализа исследований вытекает следующая основная задача:

- На основании теории размерностей выявить критерии подобия и, используя экспериментальный материал, установить связь между ними.

*Изложение материала* Составляющие основу моделирования критерии подобия определяются либо из условия тождественных

уравнений, описывающих процессы, либо из анализа размерностей. Высокая степень турбулентности потоков и неопределенность влияния отдельных элементов проточной части на данном этапе наших знаний не представляют возможность описать процесс в гидроэлеваторе дифференциальным уравнением. Поэтому определение критерий подобия проводим на основе теории размерностей.

Зависимость между независимыми параметрами, характеризующими рабочий режим и геометрические размеры гидроэлеватора, выражаются общим функциональным уравнением:

$$f(P_2; V_1; V_2; w_n; w_k; \mu; \rho) \quad (1)$$

где  $P_2$  - полное, с учетом гидродинамического, давление, создаваемое гидроэлеватором;

$V_1; V_2$  - скорости, соответственно, рабочего и транспортируемого потоков на входе в камеру смешения;

$w_n; w_k$  - площади сечений насадка и камеры;

$\mu$  - вязкость рабочей и транспортируемой жидкости;

$\rho$  - плотность жидкостей.

Уравнение (1) написано для случая, когда рабочая и транспортируемая жидкости имеют одинаковые плотность и вязкость.

При анализе предполагается, в первую очередь, соблюдение геометрического подобия модели и натуры. Поэтому в уравнение не вошли параметры, выражающие геометрическое подобие, а именно соотношение площадей сечений камеры смешения и насадка, относительная длина камеры смешения и ее относительная шероховатость.

Независимые переменные величины принимаем для анализа из условия неравенства нулю определителя матрицы, составленной из их размерностей. Для нашего случая принимаем  $V_1 (l^1 m^0 t^1)$ ,  $w (l^2 m^0 t^0)$ ,  $\rho (l^3 m^1 t^0)$ . Определитель матрицы:

$$\Delta = \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 \\ 2 & 0 & 0 \\ -3 & 1 & 0 \end{bmatrix} = -2 \quad (2)$$

Определив по  $\pi$ -теореме безразмерные комплексы, запишем критериальное уравнение процесса:

$$f\left(\frac{P_2}{\rho V_1^2}; \frac{w_k}{w_n}; \frac{V_2}{V_1}; \frac{\mu}{V_1 \rho w_n^{0.5}}\right) = 0 \quad (3)$$

$$\bar{K} = \frac{m}{2\phi_n^2(1 - \kappa')} \quad (9)$$

Комплекс показывает, что напор гидроэлеватора во столько раз меньше напора перед насадком, во сколько площадь сечения камеры смешения больше сечения насадка.

Таким образом критериальное уравнение примет вид:

$$f(\bar{\kappa}; \bar{\beta}; Re_n) = 0 \quad (10)$$

Связь между полученными безразмерными комплексами была установлена по экспериментальным данным. Для этого исследовались односопловые гидроэлеваторы с квадратной и круглой камерами смешения и многосопловые гидроэлеваторы. Модули гидроэлеваторов изменялись от 3 до 14,8. Значение числа Рейнольдса, подсчитанного для струй рабочей воды, изменялось в эксперименте в пределах  $2,5 \cdot 10^5 \leq Re \leq 6,2 \cdot 10^5$ .

Обработка экспериментальных данных позволила установить функциональную связь критериев (рисунок 1):

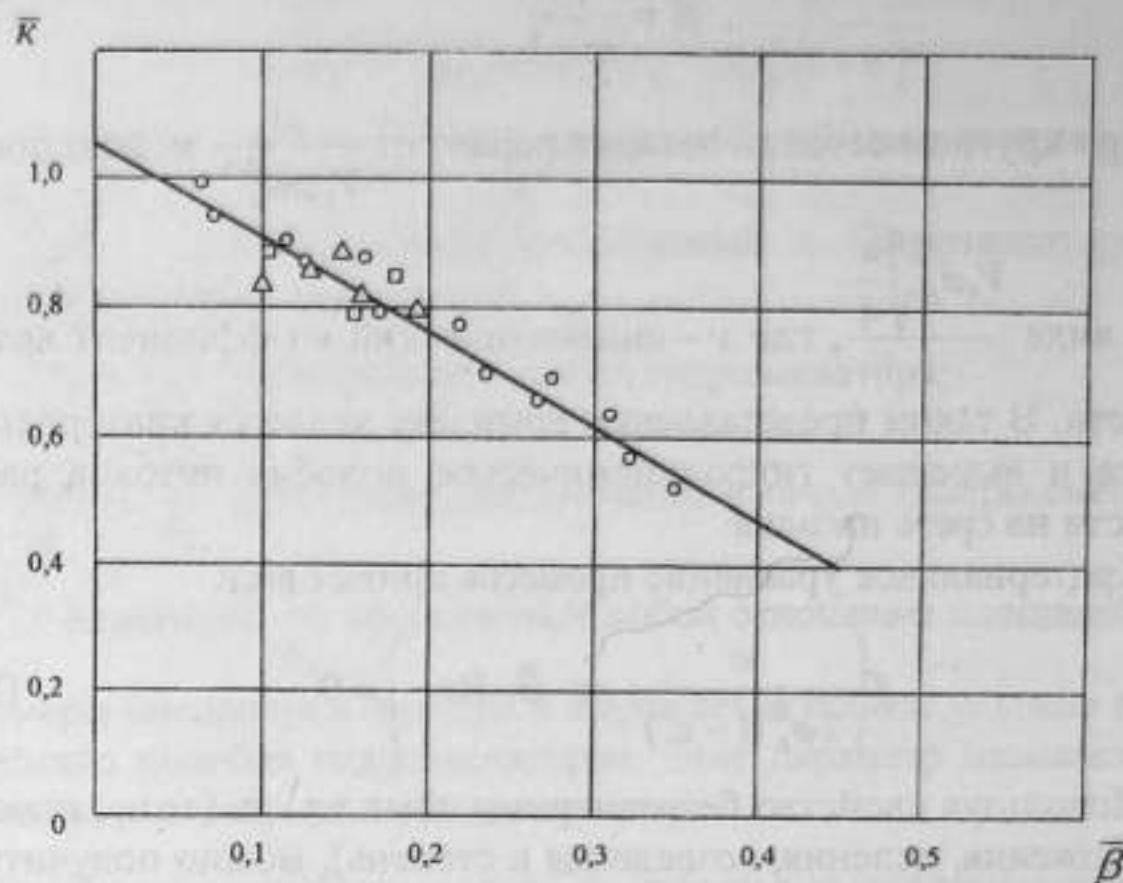


Рисунок 1 – Результаты экспериментальных исследований гидроэлеваторов:

- - с круглой камерой смешения;
- - с квадратной камерой смешения
- △ - многосоплового

$$\bar{\kappa} = 1,06 - 1,46 \bar{\beta} \quad (11)$$

Исследования подтвердили, что с увеличением числа Рейнольдса, в указанных приделах имеет место незначительное снижение эффективности работы гидроэлеватора [3].

**Выводы:** Установленная функциональная связь критериев подобия, характеризующих относительные геометрические размеры и безразмерные режимные параметры, представляет собой универсальную характеристику и справедлива для гидроэлеваторов любой конфигурации проточной части, выполненных в соответствии с требованиями к снижению потерь напора (т.е. имеющими конфузор, диффузор и т.д.).

#### Список источников:

- Каменев П.Н. Гидроэлеватор и другие струйные аппараты. М.:Стройиздат, 1964 г., 346 с.
- Фридман Б.Э. Гидроэлеваторы. М.: Машгиз, 1960 г., 321 с.
- Подвидз Л.Г., Кирилловский Ю.Л. Расчет струйных насосов и установок // ВНИИгидромаш, вып. 38, м., 1968, С. 44 – 96.
- Соколов Е.Я., Зингер Н.М. Струйные аппараты. М.:Энергоиздат, 1989 г., 350 с.