

моделювання процесів руху робочої рідини в підшипнику, які є досить актуальними. Їх вирішення дозволяє управляти положенням вала під час роботи машини.

### Список посилань

1. Федориненко Д.Ю. Шпиндельні гідростатичні підшипники: Монографія / Д.Ю. Федориненко, С.П. Сапон; Черніг. нац. технол. ун-т. – Чернігів: ЧНТУ, 2016. – 403 с.
2. Струтинський С.В. Гідростатичний сферичний опорний вузол поворотного стола із струменевим приводом мікропереміщень /Струтинський С.В. //Вісник НТУ «ХПІ», 2014. – №60(1102). – с. 130-138.
3. Сахно Є.Ю. Створення системи стабілізації радіального положення кривошипа в гідро опорі / Сахно Є.Ю. // Надійність інструменту та оптимізація технологічних систем. Збірник наукових праць. – Краматорськ, 2018. – №42. – с.72-79.

УДК 62-226.31

Петренко С.С., аспірант,  
Панченко В.О., канд. техн. наук, доцент,  
Сумський державний університет, pan\_va@ukr.net

## ПРОЕКТУВАННЯ НАПРЯМНОГО АПАРАТА БАГАТОСТУПЕНЕВОГО ВІДЦЕНТРОВОГО НАСОСА

Одним із способів підвищення конкурентоспроможності на ринку насосного обладнання є зниження вартості насоса, чого можна досягти за рахунок зниження його ваги і габаритних характеристик [1].

В багатоступеневому відцентровому насосі цей ефект можна отримати шляхом зменшення радіального розміру напрямного апарату (НА).

НА використовується для перетворення кінетичної енергії на виході з робочого колеса в статичний тиск з якомога меншими втратами [2]. Різні конфігурації використовуваних НА показані на рис. 1. НА багатоступеневих насосів поєднуються зі зворотними каналами, які направляють середовище на наступний ступінь.

Напрямні і зворотні канали багатоступеневих насосів проєктують в основному в наступних варіантах:

1) напрямні та зворотні лопаті утворюють єдиний безперервний канал (рис.1 а), схожий на тривимірну вигнуту секцію [2]. Цей тип конструкції зменшує гіdraulічні втрати, але коштує дорожче в проєктуванні та виробництві;

2) напрямні канали і зворотні канали можуть бути розділені за допомогою безлопатової кільцевої зони, як показано на рис.1 б. Середовище залишає напрямний апарат в радіальному напрямку і відхиляється в цьому кільці на кут до  $180^\circ$  для того, щоб увійти в зворотні канали в радіальному напрямку [2].

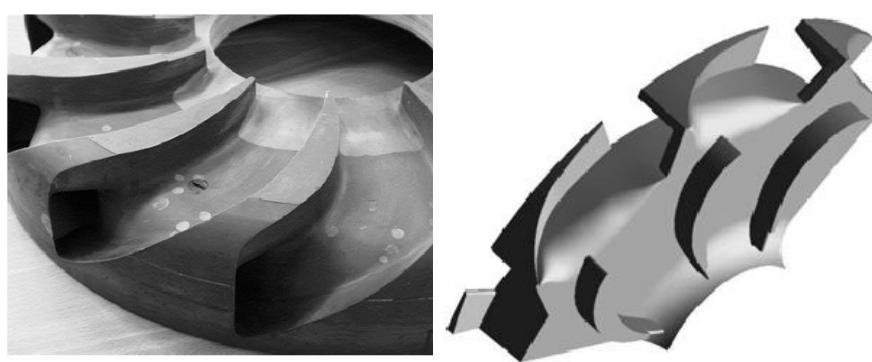


Рис. 1 – Напрямні апарати: а) суцільного виконання (вид на зворотні лопатки), б) з безлопатовою кільцевою зоною

Огляд літературних джерел [1, 2, 3] показав, що велику увагу було приділено головним чином проектуванню дифузорних каналів. В той час як методологічні вказівки з проектування геометрії перевідної зони та зони зворотних каналів майже відсутні. Таке проектування доцільно проводити з урахуванням необхідності забезпечення мінімального радіального розміру НА та відповідного зниження його ваги і габаритних характеристик.

#### **Список посилань**

1. Lugovaya, S., Olshtynsky, P., Rudenko, A., Revisited Designing of Intermediate Stage Guide Vane of Centrifugal Pump. Procedia Engineering, 2012. 223–230 pp.
2. Gülich J. F. Centrifugal pumps / Johann F. Gülich. – Berlin, Heidelberg : Springer-Verlag Berlin Heidelberg, 2010.
3. Калінкевич, М.В. Проектування зворотних напрямних апаратів відцентрового компресора [Текст]: навч. посіб. / М.В. Калінкевич, А.М. Калашніков. – Суми: СумДУ, 2011. – 141 с.