

МІНІСТЕРСТВО ОСВІТИ І НАУКИ УКРАЇНИ  
СУМСЬКИЙ ДЕРЖАВНИЙ УНІВЕРСИТЕТ

# СУЧАСНІ ТЕХНОЛОГІЇ У ПРОМИСЛОВОМУ ВИРОБНИЦТВІ

МАТЕРІАЛИ  
та програма

V Всеукраїнської міжвузівської  
науково-технічної конференції  
(м. Суми, 17–20 квітня 2018 р.)



Суми  
Сумський державний університет  
2018

# АНАЛІЗ РАДІАЛЬНИХ КОЛІВАНЬ РОТОРА ВІДЦЕНТРОВОГО НАСОСА

Позовний О. О., аспірант, СумДУ, м. Суми

Динамічні характеристики роторів швидкохідних машин, головним чином, визначаються діючими в зазорах проточної частини безконтактних ущільнень гідродинамічними силами, які в залежності від конструкції і умов роботи ущільнюючих вузлів, можуть стабілізувати його динаміку та зменшувати вібративність, або навпаки, викликати втрату динамічної стійкості і руйнуючі для машини автоколивання ротора.

Особливістю шпаринних ущільнень є, те що вони являють собою повноохоплюючі малонавантажені гібридні підшипники ковзання і мають значний вплив на вібраційний стан ротора. Завдяки цьому ущільнення виступають як додаткові проміжні опори, підвищуючи критичні частоти ротора.

В відцентрових насосах для зменшення об'ємних втрат використовують багатошпаринні ущільнення.

Так як багатошпаринні ущільнення є деяким резервом підвищення об'ємного ККД - то дослідження якісного впливу їх окремих параметрів на величину і напрямок гідростатичної сили має практичне значення.

Аналіз впливу багатошпаринних ущільнень дозволяє вибрати їх конструкцію так, щоб у всьому робочому діапазоні рівень вібрацій не виходив за допустимі межі.

З радіальних сил, що виникають в кільцевих дроселях розглядаються сили, обумовлені напірним плином  $F_p$  потоком витіснення: дисипативна сила  $F_{di}$  циркуляційна сила  $F_\omega$  інерційні сили, через їхню малість не враховуються. Використовуються лінеаризовані вираження радіальних сил. Вихідним рівнянням в'язкої нестисливої рідини в каналі прийнято рівняння Рейнольдса розподілу тиску в короткому кільцевому каналі з відповіднимиграничними умовами.

Розглянуті вільні коливання ротора в багатошпаринних ущільненнях. Отримані частоти системи з урахуванням демпфування залежно від частоти обертання при різних тисках. На підставі результатів розрахунків проведено порівняння характеристик трьохшпаринного ущільнення з двохшпаринним.