МИНОБРНАУКИ РОССИИ ФЕДЕРАЛЬНОЕ ГОСУДАРСТВЕННОЕ БЮДЖЕТНОЕ ОБРАЗОВАТЕЛЬНОЕ УЧРЕЖДЕНИЕ ВЫСШЕГО ОБРАЗОВАНИЯ «ВОРОНЕЖСКИЙ ГОСУДАРСТВЕННЫЙ УНИВЕРСИТЕТ» ФГБОУ ВО («ВГУ»)

Математический факультет Кафедра математического моделирования

Тема бакалаврской работы

Бакалаврская работа
Направление 01.03.04 Прикладная математика
Профиль Применение математических методов к решению инженерных и
экономических задач

Зав. кафедрой	 д.фм.н., проф.	В.А. Костин	2019 г
Обучающийся		А.А. Уткин	
Руководитель	 проф.	Д.В. Костин	

Содержание

\mathbf{B}	ведение	3	
1	Постановка задачи	4	
2	Модель	6	
3	Задача оптимизации	8	
4	Заключение	9	
5	Приложение 5.1 Исходный код main.py	10 10	
\mathbf{C}	Список литературы		

Оглавление

Введение

1 Постановка задачи

Принцип действия вибрационного погружателя (рис. 1) основан на эффекте резкого снижения сопротивлению погружения свайного элемента при сообщении последнему вибрации. При вращении дисбалансов на их ось крепления действует центробежная сила и вибрационный погружатель получает вибрирующее движение, которое сообщается свайному элементу через наголовник.

Определение 1 Сила, препятствующая материальной точке, движущейся по окружности, удалиться от центра этой окружности, называется центростремительной силой. Она направлена по радиусу от окружности к центру. По третьему закону Ньютона имеется равная ей и противоположно направленная сила противодействия (сила, с которой движущаяся точна стремится удалиться от центра). Эта сила называется центробежной.

Определение 2 Вибрационным погружением называют внедрение твёрдого тела в сопротивляющуюся среду под действием постоянной и знакопеременной сил.

Определение 3 Дебалансом называют неуравновешенность вращающихся частей машин (роторов, коленчатых валов, шкивов и т. п.).

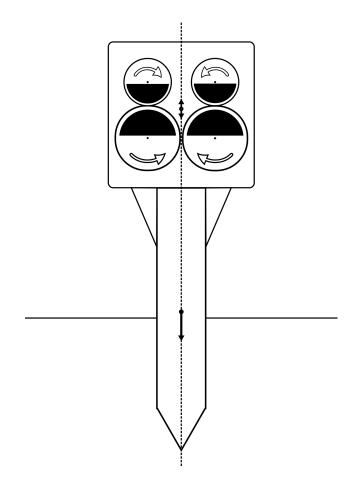


Рис. 1: Схема вибрационного погружателя.

2 Модель

Пусть дан некий дебаланс с радиусом r, радиус вала которого равен R, ω — угловая скорость и l — расстояние от центра масс до оси вращения дебаланса, а его масса будет равна m (рис. 2).

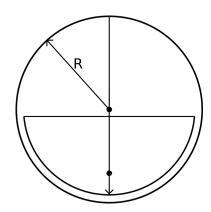


Рис. 2: Схема дебаланса.

Тогда, при вращении данного дебаланса возникнет центробежная сила, которая имеет вид:

$$F_{\text{центр.}} = m \cdot \omega^2 \cdot l$$
 где $l = ..., m = \rho \cdot V$ (1)

Вращение такого дебаланса вокруг собственной оси будет иметь вид гармонического колебания.

Определение 4 Гармоническим колебанием называют колебание, в процессе которого величины, характеризующие движение (смещение, скорость, ускорение и др.), изменяются по закону синуса или косинуса (гармоническому закону).

Уравнение гармонического колебания дебаланса будет иметь вид:

$$x(t) = \lambda \cos(\omega t + \varphi_0)$$

где $\lambda = m \cdot \omega \cdot l$ (2)

где x(t) — значение изменяющейся величины в момент времени t, λ — амплитуда колебаний, ω — циклическая (круговая) частота колебаний, φ_0 — начальная фаза колебаний.

Гармонические колебания являются периодическими. Период T этих колебаний равен периоду функции $\cos(\omega t + \varphi_0)$, то есть:

$$T = \frac{2\pi}{\omega}$$

Начальная фаза колебаний в работе вибрационного погружателя не является важной, из чего следует, что ее можно игнорировать [2]:

$$x(t) = \lambda \cos(\omega t) \tag{3}$$

В работе вибропогружателя полезной силой считается та, которая направлена на погружение твёрдого тела в сопротивляющуюся среду. Для компенсации сил, направленных перпендикулярно полезной силе, используются парные дебалансы, направление вращения которых в разные стороны, по отношении друг к другу (рис. 1). В таком случае, уравнение гармонического колебания будет иметь вид:

$$x(t) = 2m\omega^2 l \cos(\omega t) \tag{4}$$

Сила, направленная вверх может привести к разрушению твёрдого тела. Для компенсации этой силы в вибрационном погружателе используется несколько пар дебалансов разного радиуса.

Уравнение гармонического колебания для второй пары дебалансов будет иметь вид:

$$x(t) = 2m_2 \cdot 4\omega^2 \cdot l(r_2) \cdot \cos(2\omega t)$$

Уравнение гармонического колебания для пары дебалансов в общем виде:

$$x(t) = 2m_k \cdot (k\omega)^2 \cdot l(r_k) \cdot \cos(k\omega t) \tag{5}$$

Для всех пар дебалансов сумма гармонических колебаний будет иметь вид:

$$F = \sum_{k=1}^{n} 2m_k \cdot (k\omega)^2 \cdot l(r_k) \cdot \cos(k\omega t)$$
(6)

где n — количество пар дебалансов

Импульс силы для двух пар дебалансов за время t представлен на графике (3).

Определение 5 Импульсом силы называют векторную физическую величину, которая является мерой действия силы за некоторый промежуток времени. \vec{I} — импульс силы \vec{F} за малый промежуток времени t.

Рис. 3: Импульс силы для двух пар дебалансов.

 $^{^{1}}$ Пруфы на причину игнорирования начальная фаза колебаний...

3 Задача оптимизации

Для получения наибольшего импульса силы для погружения твёрдого тела в сопротивляющуюся среду и компенсации силы, которая направлена в противоположную сторону, необходимо подобрать оптимальное соотношение характеристик пар дебалансов между собой.

Сформулируем задачу оптимальности. Пусть $f_{\max}(t)$ — максимальное значение импульса силы за время $t, f_{\min}(t)$ — минимальное значение импульса за время t. Тогда:

$$K = \left| \frac{f_{\text{max}}(t)}{f_{\text{min}}(t)} \right| \to \max \tag{7}$$

Исходя из теоремы оптимальности модели полигармонического импульса [2] многочлен (6) является оптимальным тогда и только тогда, когда он с точностью до постоянного множителя имеет вид суммы Фейера

$$f_n(t) = \sum_{k=1}^{n} (n+1-k)\cos(kt)$$
При этом имеет место равенство:
$$\max_{\lambda} K_n(\lambda) = n$$
(8)

Из этого следует, что:

$$\lambda_k = \frac{n-k+1}{n}$$
 где n - количество пар дебалансов,
$$k$$
 - порядковый номер пары дебалансов

Выражение (9) дает возможность оптимизации характеристик каждой пары дебалансов в вибрационном погружателе для получения наибольшего импульса силы для погружения твёрдого тела и компенсации силы, которая направлена в противоположную сторону.

 $^{^2}$ Д. В. Костин: Бифуркации резонансных колебаний и оптимизация тригонометрического импульса по коэффициенту несимметрии

4 Заключение

- 5 Приложение
- 5.1 Исходный код таіп.ру

Список литературы

[1]