# «Программная реализация динамического моделирования погружения сваи»

Уткин Артем Александрович

Научный руководитель: Каменский Михаил Игоревич

25.06.2021

Магистерская работа Направление 02.04.01 Математика и компьютерные науки Профиль «Математическое и компьютерное моделирование»

#### Актуальность проблемы

На сегодняшний день в строительной сфере довольно часто возникает потребность в вибропогружателях для погружения свайных элементов в землю.

Данная востребованность подталкивает к созданию математической модели погружения свайного элемента, а также к разработке программного обеспечение для динамической визуализации этой модели.

Решение данной задачи несомненно актуальна и соответствует профилю.







#### Постановка задачи

Для решения данной задачи необходимо, на основе теории вибрационных машин и теоремы об оптимальности импульса Максвелла-Фейера, разработать программное обеспечение для динамической визуализации модели погружения свайного элемента в землю<sup>1,2</sup>.

 $<sup>\</sup>overline{\phantom{a}}^{1}$ Блехман И. И. Вибрационная механика. — М. : Физико-математическая литература, 1994

<sup>&</sup>lt;sup>2</sup>Костин Д. В. Бифуркация резонансных колебаний и оптимизация тригонометрического импульса по коэффициенту несимметрии // Математический сборник. — М., 2016.

#### Задача оптимизации

Математической модель направляющего импульса может быть представлена в виде тригонометрического полинома:

$$f(t,\lambda) = \sum_{k=1}^{n} \lambda_k \cdot \cos(kt)$$
 (1)

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

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

$$f_{\text{max}} = \max_{t} f(t, \lambda), \ f_{\text{min}} = \min_{t} f(t, \lambda)$$
(2)

Число K будем называть коэффициентом асимметрии полинома (1).

# Задача оптимизации

Для достижения коэффициентом асимметрии максимального значения необходимо решение следующей задачи:

$$\inf_{t} f(t,\lambda) \to \sup_{\lambda}, \text{ где } t \in [0,\pi]$$

$$\sum_{k=1}^{n} \lambda_{k} = c, \text{ где } c = const > 0$$
(3)

Оптимальность (1) может быть доказана следующей теоремой:

#### Теорема<sup>3</sup>

Многочлен (1) является оптимальным т. и т. т. , когда он с точностью до постоянного множителя имеет вид суммы Фейера:

$$f_n(t) = \sum_{k=1}^{n} (n+1-k)\cos(kt), \ \max_{\lambda} K_n(\lambda) = n$$
 (4)

 $<sup>^3</sup>$  Костин Д. В. Бифуркация резонансных колебаний и оптимизация тригонометрического импульса по коэффициенту несимметрии // Математический сборник. — М., 2016. — С. 90—109.

#### Конструкция импульсного погружателя

Работа погружателя основана на двух основных принципах:

- На эффекте резкого снижения сопротивлению погружения свайного элемента при сообщении последнему вибрации;
- На действии полигармонического импульса, создаваемого центробежными силами системы дебалансов.

При вращении валов (1) с дебалансами (2) на их ось крепления действует центробежная сила и погружатель получает вибрирующее движение, которое через наголовник (3) сообщается свайному элементу (4).

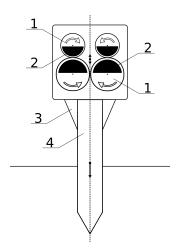


Рис. 1: Схема импульсного погружателя.

# Конструкция дебаланса

Пусть дан дебаланс с радиусом r, радиус вала которого равен R,  $\omega$  — угловая скорость и I — расстояние от центра масс до оси вращения дебаланса, а его масса будет равна m. Центробежная сила:

$$F_{\text{центр.}} = m \cdot \omega^2 \cdot I$$
 где  $I = \frac{4r}{3\pi}$  (5)

Гармонические колебания:

$$x(t) = \lambda \cos(\omega t)$$
The  $\lambda = m \cdot \omega^2 \cdot I$  (6)

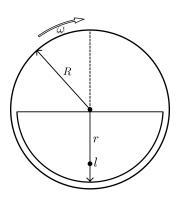


Рис. 2: Схема дебаланса.

# Конструкция пары дебалансов

Для компенсации горизонтальных сил в конструкции погружателя используются парные дебалансы.

Гармонические колебания пары дебалансов:

$$x(t) = 2\lambda \cos(\omega t)$$
, где  $\lambda = m \cdot \omega^2 \cdot I$  (7)

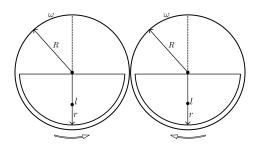


Рис. 3: Схема пары дебалансов.

# Гармонические колебания дебалансов

При использовании нескольких пар дебалансов, вышестоящий уровень дебалансов должен иметь угловую скорость в два раза выше, чем прошлый.

$$x(t) = \lambda_1 \cos(\omega t)$$

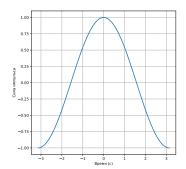


Рис. 4: Гармонические колебания для одной пары дебалансов.

$$x(t) = \lambda_1 \cos(\omega t) + \lambda_2 \cos(2\omega t)$$

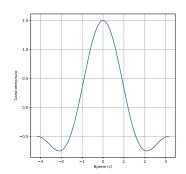


Рис. 5: Гармонические колебания для двух пар дебалансов.

# Гармонические нескольких пар дебалансов

Гармоническое колебания для n дебалансов, где k — порядковый номер пары дебалансов, будет иметь вид:

$$F = \sum_{k=1}^{n} 2\lambda_k \cdot \cos(k\omega t), \ \lambda = m \cdot \omega^2 \cdot I$$
 (8)

где n — количество пар дебалансов, k — порядковый номер пары дебалансов. Из этого теоремы об оптимальности коэффициента ассиметрии следует, что:

$$\lambda_k = \frac{n-k+1}{n} \cdot \lambda_1,$$
 где  $\lambda_1 = m_1 \cdot \omega_1^2 \cdot l_1$  (9)

где n — количество пар дебалансов, k — порядковый номер пары дебалансов.

#### Программная реализация

При помощи теоремы об оптимальности модели полигармонического импульса и на основе теории вибрационных машин на языке Python была разработана программа для динамического моделирования процесса погружения сваи.



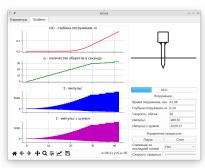


Рис. 6: Интерфейс характеристик.

Рис. 7: Интерфейс погружения.

# Спасибо за внимание!