# ЛЕКЦИЯ №1

Введение.

Основные понятия.

Понятие оптимальности предполагает наличие критериев оценки качества решения. При этом должно достигаться экстремальное значение этих критериев при удовлетворении некоторых ограничивающих условий.

С точки зрения математики задачи, поставленные таким образом, называются экстремальными. Это задачи, для которых ищется экстремум — т.е. минимум или максимум некоторой функции или функционала при заданных ограничениях.

В наиболее общем виде задачу оптимального проектирования можно поставить как экономическую, то есть записать её с точки зрения принципа ЗАТРАТЫ-ЭФФЕКТИВНОСТЬ. При этом общий критерий эффективности может быть выражен следующим образом.

max I = max E - min C, где

 / - экономическая эффективность от внедрения инновации (т. е. новой

конструкции);

*E* - экономическая эффективность эксплуатации объекта проектирования;

*C* - затраты на производство и эксплуатацию (себестоимость).

Обычно используют частные оптимизационные модели, позволяющие выразить математические соотношения частных критериев и ограничений через выбранные переменные проектирования (например: линейные размеры элементов, площади поперечных сечений, моменты инерции сечений и т. п.). Например, в качестве условий поиска оптимального решения могут быть выбраны различные функции, зависящие от переменных проектирования.

Например:

min P — вес конструкции;

max G – жесткость конструкции;

max S – прочность конструкции;

max U – устойчивость конструкции.

Ищется минимум веса

$$x^{opt} = Arg \min_{x \in X} P(x, y),$$

которому соответствует вектор оптимальных переменных проектирования . ( x – переменные проектирования, варьируемые в процессе оптимизации; X - область допустимых значений переменных проектирования).

 $Arg \min P(x, y)$  - означает получение вектора проектирования (Arg), соответствующего минимальному значению критерия оптимизации, которым в данном случае является вес конструкции. При этом для каждого варианта переменных проектирования х решается система уравнений состояния

$$H(x,y)=0$$
,

описывающие физические процессы, протекающие в конструкции (уравнения равновесия, динамические уравнения колебательной системы и т. п.).

Соответственно переменные проектирования и переменные состояния могут быть представлены в векторном виде:

 $x^{opt}$  - оптимальное решение;

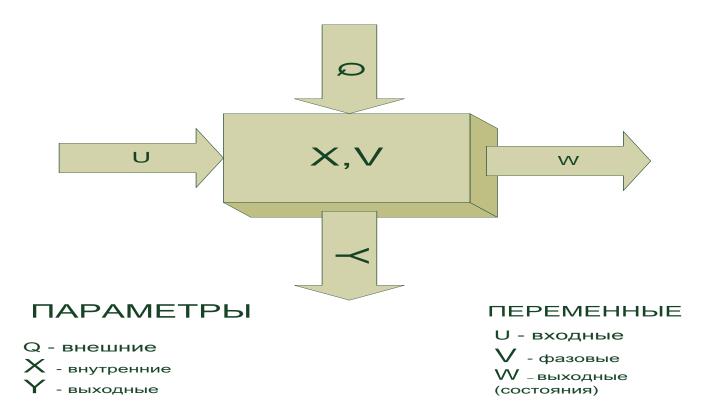
$$\boldsymbol{x}^{opt} = [x_1^{opt}, ..., x_n^{opt}]^{\mathrm{T}}$$

-оптимальный вектор переменных проектирования (площади поперечного сечения, моменты инерции сечения, коэффициенты жесткости, коэффициенты демпфирования и т. п.)

$$y = [y_1, ..., y_m]^T$$

- вектор переменных состояния (перемещения, деформации напряжения и т.п.);

#### МОДЕЛЬ



#### Общая формулировка задачи оптимального проектирования

$$\begin{cases} x^{opt} = Arg \min F(x, y, c, s) \\ g_i(x_i) \le 0, i = 1, n \end{cases}$$

$$g_j(x, y, c, s) \le 0, j = 1, m$$

$$H_k(x, y, c, s) = 0, k = 1, p$$

#### Общая формулировка задачи оптимального

#### проектирования

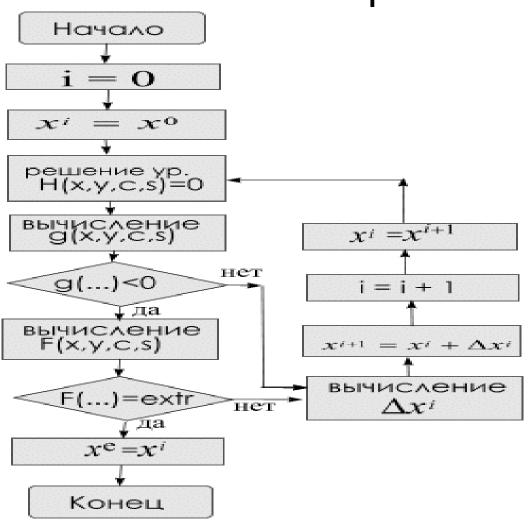
Область допустимых значений переменных проектирования (ОДЗ)

 $x \in X \subset \mathbb{R}^n$ 

определяется параметрическими  $g_i(x_i) \le 0, i = 1, n$  и функциональными  $g_j(x,y,c,s) \le 0, j = 1, m$ 

ограничениями (размерности n и m соответственно). Решение системы уравнений состояния  $H_k(x,y,c,s)=0, k=1,p$  позволяют находить значения переменных состояния y при фиксированных значениях переменных проектирования x. В свою очередь найденные значения переменных состояния позволяют определять значения функциональных ограничений, что даёт возможность выделить область допустимых значений переменных проектирования. В зависимости от конкретной задачи уравнения состояния могут быть представлены различными видами уравнений: алгебраическими, дифференциальными, интегральными, интегро-дифференциальными и т.п. При этом вектор переменных проектирования x определяется областью допустимых значений переменных проектирования x, т.е.  $x \in X \subset R^n$ , (где  $x \in X$ 0 дамерность пространства переменных проектирования).

# Условный алгоритм численной оптимизации



### Решение оптимизационной задачи

Найденное решение  $\chi^e = \chi_i$ 

носит название **эффективной точки**. Это решение не обязательно соответствует точному решению задачи поиска экстремума. Точное решение называется **критической точкой**  $\chi^{opt}$ 

В отличие от него реальное решение, полученное в результате численного алгоритма с учетом условия останова, является приближенным. При этом реальная точка экстремума может лежать за пределами области допустимых решений  $\boldsymbol{X}$  (ОДЗ). В процессе решения происходит приближение к этой точке и, в какой-то момент, поиск решения может оказаться на границе области допустимых решений, тогда соответствующее ограничение либо нарушено  $g_{ia}(x,y,c,s) > 0, j_a = Ja$ 

либо превращается в равенство  $g_{ja}(x,y,c,s) = 0, ja = Ja$ . Множество таких ограничений носит название **множество активных ограничений.** 

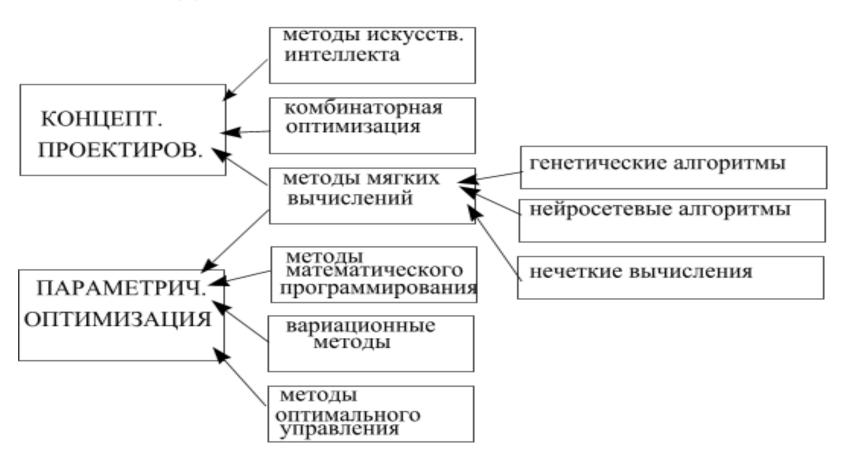
При построении оптимизационной модели можно выделить несколько этапов.

- 1. Выбор переменных состояния, конструктивных параметров, параметров нагрузки и построение исходной математической модели в виде уравнений состояния.
- 2. Выбор переменных проектирования, и определение целевой функции или целевого функционала.
- 3. Выбор параметрических и функциональных ограничений и завершение построения оптимизационной модели.

#### Классификация оптимизационных моделей.

- Линейные.
- <u>Нелинейные.</u>
- Одноэкстремальные.
- Многоэкстремальные.
- Однокритериальные.
- Многокритериальные.
- Детерминированные.
- Стохастические.
- Задачи вариационного исчисления.
- <u>Задачи оптимального управления.</u>
- <u>Модели, включающие различного типа</u> неопределенности.

МЕТОДЫ ОПТИМАЛЬНОГО ПРОЕКТИРОВАНИЯ.





Основные требования, предъявляемые к конструкции хвостовой части вертолёта "COBRA":

- 1. Обеспечение минимального веса конструкции.
- 2. Обеспечение минимальной уязвимости конструкции.

Было предложено два концептуальных проекта:

- 1. Корпус закрытого типа.
- 2. Корпус открытого типа (стержневая форма).

#### 1.Корпус закрытого типа.

#### Конечные элементы:

- -стержни;
- -балки;
- -панели;
- -мембраны.

Материал: дюраль.

 $σ_{\tau c} = σ_{\tau p} = 280$  MΠa; n=1,2÷1,8; ρ=2,7 г/cм³; E=0,8\*10<sup>5</sup> МПa, [σ]=150 МПa; μ=0,3.

2.Корпус открытого типа (стержневая форма).

M=6; Nj=18;

М – число секций;

Nj – число стержней в секции.

Конечные элементы: стержни трубчатого сечения.

Площадь поперечного сечения: і - номер стержня, і=1,...,Nј, j – номер секции, j = 1,...,M.

Построение оптимизационной модели.

Рассмотрим I секцию: 4 узла; 18 стержней; 4\*3=12 степенй свободы.

Во всей конструкции:

**Число узлов 28 (6\*4+4=28)**;

**Число стержней 108 (6\*18=108)**;

Число степеней свободы 72 (6\*4\*3=72).

Выбор переменных проектирования будем производить используя эвристические соображения о характере нагружения.

Nj=18 – число стержней в секции;

М=6 – число секций.

#### 2.Корпус открытого типа (стержневая форма).

1. Критерий оптимизации – вес конструкции:

$$\min P = \rho g \sum_{i=1}^{M} \sum_{j=1}^{N_j} l_{ij} A_{ij}.$$

**2.** Переменные проектирован $\overset{j=1}{u}$ .

хіј=Аіј – площадь поперечного сечения і-го стержня в ј-ой секции;

x11⇒ I группа (1,2,3,4);

x21⇒ II группа (5,6,7,8,9,10,11,12)

x31⇒ III группа (13,14,15,16)

x41⇒ IV группа (17,18)

Всего 6 секций, 24 переменных. Тогда критерий оптимальности (целевая функция) может быть записан в виде:

min 
$$F = \sum_{i=1}^{M} \sum_{i=1}^{N_j} l_{ij} x_{ij}$$
.

#### 2. Корпус открытого типа (стержневая форма).

- 3. Уравнения состояния (конечноэлементная модель).
- А) K(x)z1=S уравнения упругих перемещений;

K(x) – матрица жесткости;

z1 – узловые перемещения;

S – внешняя нагрузка.

Б)  $K(x)z2=\lambda M(x)z2$  – уравнения собственных колебаний;

М(х) – матрица инерционных характеристик элементов конструкции;

z2 <sub>ті</sub>себетеріные формы колебаний;

 $\lambda$  - собсmвенные значения.

 $\lambda$ і— квадраты собственных частот колебаний элементов конструкций; Всего 144 уравнения.

4. Переменные состояния (144 переменных состояния).

$$z_{1k} = [u_k, v_k, w_k]$$

- узловые перемещения к-го узла (72 переменных).
- собственные формы колебаний; Ограничения.
- 5.1. Параметрические ограничения.

D\*cpij=24 мм; A\*ij=53мм2; t\*ij=0,7 мм; A\*\*ij=1000 мм2.

- 5.2. Функциональные ограничения.
- А) Напряжения: Б) Критические силы: В) Перемещения: Г) Частота собственных колебаний всей конструкции: Гц.