Основы проектирования вертолетов

Лекция №9,10 Трансмиссия веролета

Состав трансмиссии

Состав трансмиссии:

- главный и промежуточный редукторы;
- редуктор PB;
- соединительные и синхронизирующие валы с муфтами (эластичными, карданными, шлицевыми и др.) и их опоры;
 - вентиляторы системы охлаждения масла;
 - муфты свободного хода (MCX);
 - тормоз НВ.

ККС трансмиссии вертолета Ми-8

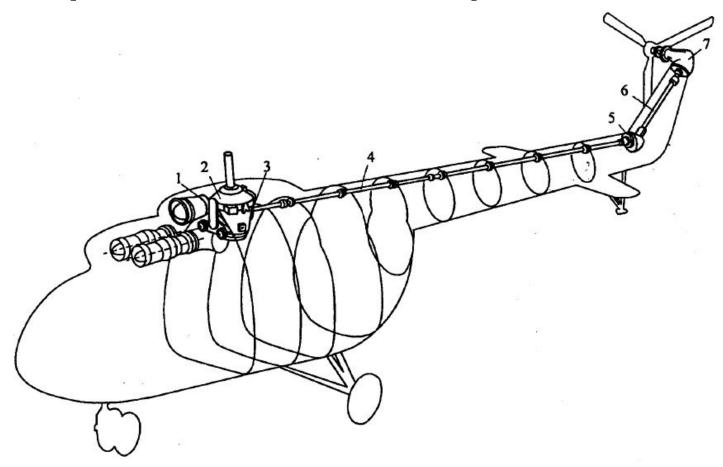
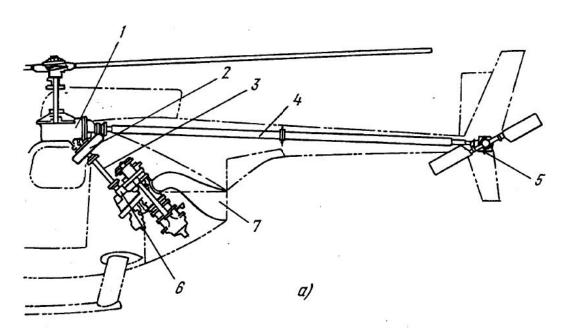


Рис. 4.2.1. Компоновка трансмиссии вертолета МИ-8: 1 — вал привода вентилятора; 2 — ГР; 3 — тормоз НВ; 4 — вал РВ; 5 — промежуточный редуктор; 6 — промежуточный вал; 7 — редуктор РВ

ККС трансмиссии вертолета ОН-6А





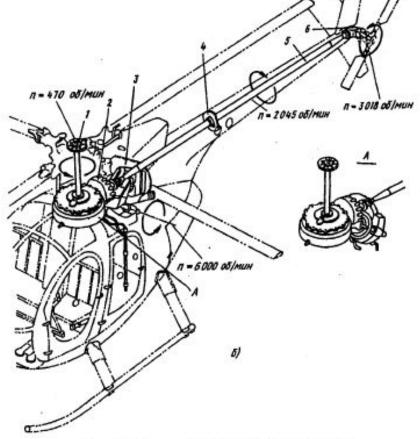


Рис. 4.2.2. Трансмиссия вертолета «Хьюз-500»:

а — компоновка трансмиссии:

1 — ГР; 2 — маслорадиатор; 3 — промежуточный вал;

4 — сверхкритический вал РВ; 5 — редуктор РВ; 6 — двигатель;

6 — ККС трансмиссии:

1 — вал НВ; 2 — редуктор вала РВ; 3 — маслорадиатор;

4 — гаситель резонансных колебаний сверхкритического вала РВ;

5 — сверхкритический вал РВ: 6 — редуктор РВ; 7 — выходное устройство

ККС трансмиссии вертолета СН-47

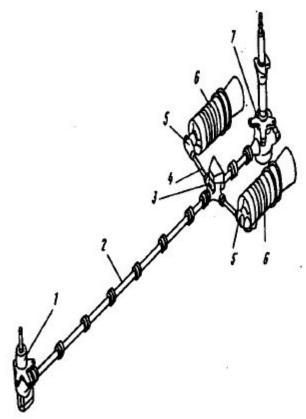


Рис. 4.2.3. Компоновка трансмиссии вертолета продольной схемы «Чинук»:

1, 7 — главные редукторы НВ; 2 — вал привода НВ; 3 — промежуточный (или объединительный) редуктор; 4 — секции синхронизирующего вала; 5 — угловые редукторы (редукторы двигателей); 6 — двигатели



Главный редуктор

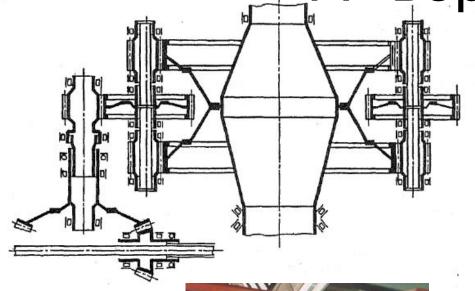
Масса ГР:

$$m_{\rm rp} = k_{\rm rp} \left(M_{\rm kp} \right)_{\rm HB}$$

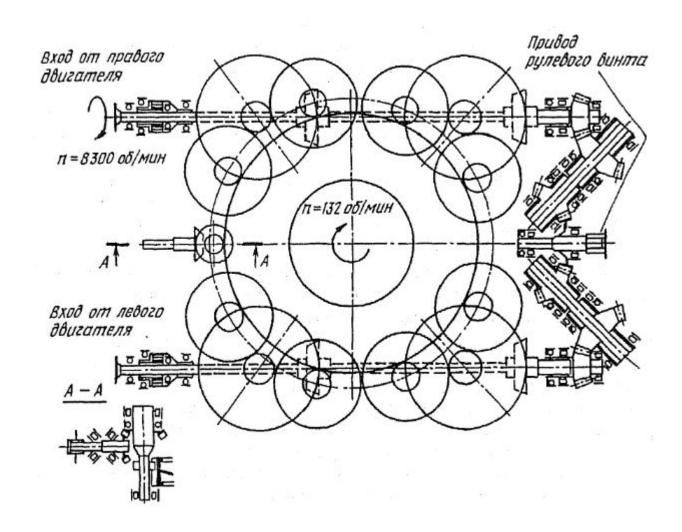
Классификация по схемам:

- -С простыми ЗП;
- С планетарными ЗП;
- Со смешанными ЗП.

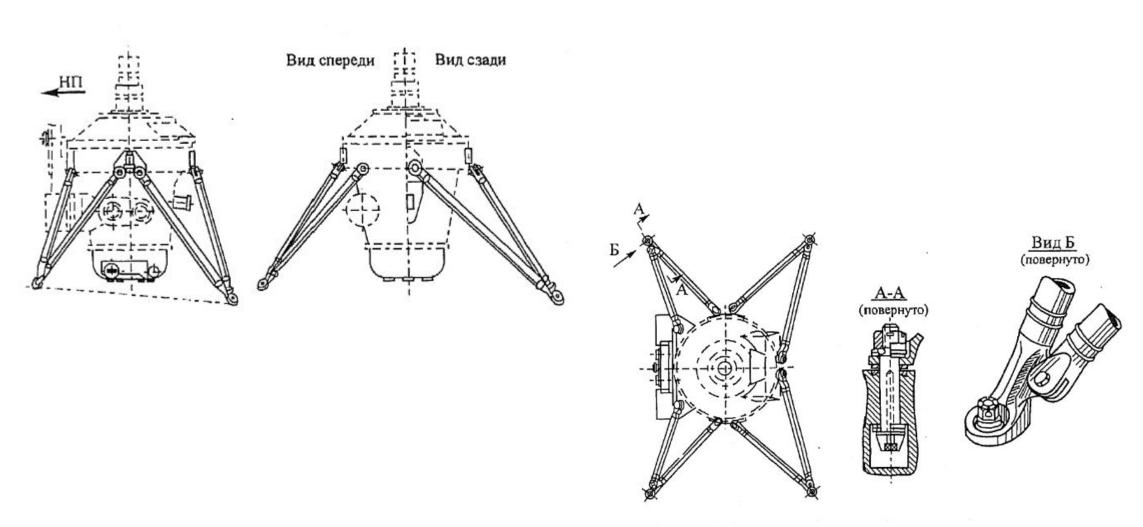
ГР вертолета Ми-26







Рама крепления ГР



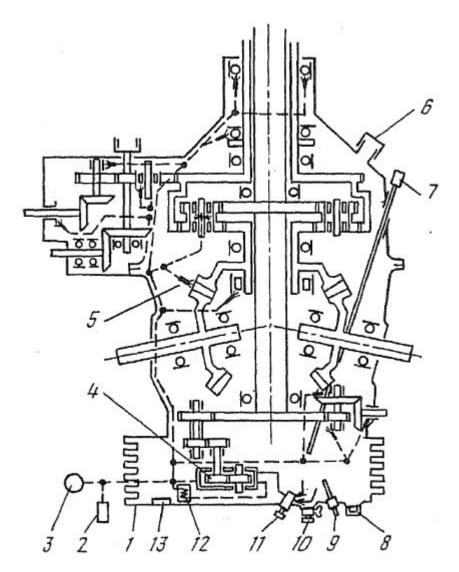
Система смазки редуктора

Количество масла поданного в зацепление:

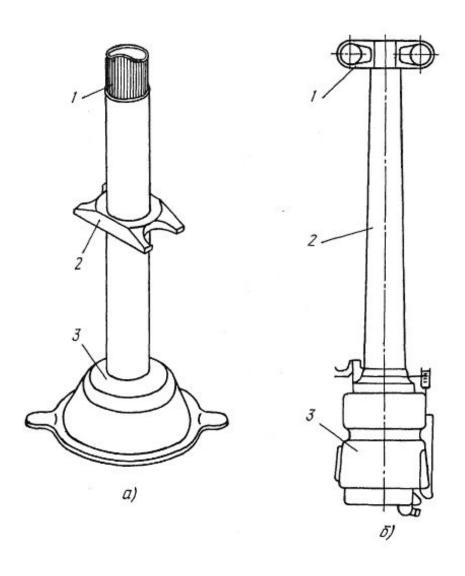
$$q \approx \frac{0.238 N (1 - \eta)}{(t_2 - t_1) C_p}$$

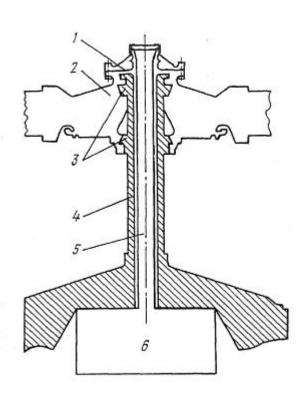
Принцип работы шестеренчатого насоса: #видеозапись#

Маслосистема редуктора Р-26



Вал НВ





Определение диаметра вала

- Только Мкр

$$d = k_1 \sqrt[3]{\frac{M_{\text{kp}}}{\sigma_{-1} (1 - c^4)}}$$

Условие жесткости:

$$\varphi_{\max} \le [\varphi], \quad \psi_{\max} \le [\psi] \quad u \quad y_{\max} \le [y]$$

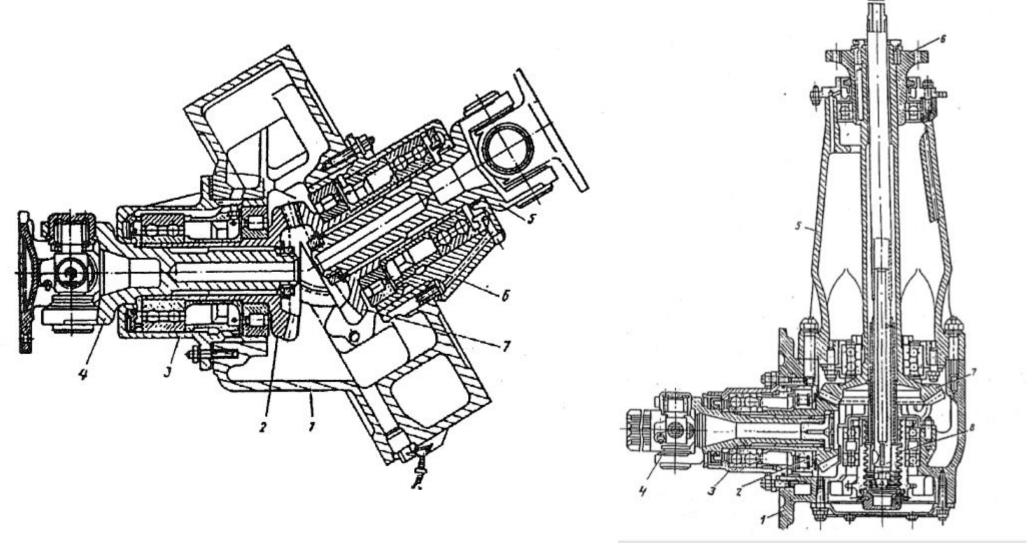
- Мкр и изгиб

$$d = \sqrt{\frac{M_{\text{M3r}} + (\alpha M_{\text{Kp}})^2}{0.1 [\sigma]}}$$

Проверка вала по углу

$$d = k \sqrt{\frac{N}{n [\varphi]}}$$

Редукторы промежуточный и РВ



Выбор подшипников

$$L = \left(\frac{c}{P}\right)^{\alpha}$$
 или $L_n = 10^6 \frac{L}{60 n}$ ч

Валы трансмиссии

Валы трансмиссии (ВТ) условно разделяют на три группы:

- передача мощности от двигателя к редуктору НВ (главные валы);
- передача мощности к PB, синхронизирующие валы и т.п.
 (валы с малой крутильной жесткостью рессоры);
- привод вспомогательных агрегатов силовой установки вертолета (вентиляторов, приводов агрегатов электро-, масло-, гидросистем и т.п.).

В общем случае нагруженность ВТ определяют следующие виды нагрузок:

- ка, определяющая геометрические параметры валов, муфт;
 - изгибная (постоянная и переменная);
 - продольное сжатие (растяжение);
 - вибронагрузка;
 - температурная.

Выбор параметров вала РВ

- Передаваемый момент:

$$\left(M_{\rm \kappa p}\right)_{\rm pasp} = \frac{N_{\rm pB} n_{\rm s} f}{\omega_{\rm Ban} z}$$

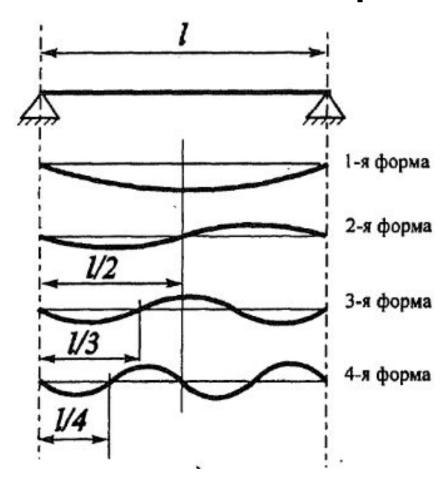
- Толщина трубы:

$$\delta = \sqrt[3]{\frac{2 \left(M_{\rm \kappa p}\right)_{\rm pasp}}{\pi \, \overline{d}^{\, 2} \, \tau_{\rm non}}}.$$

-Для труб из дюралюмина:

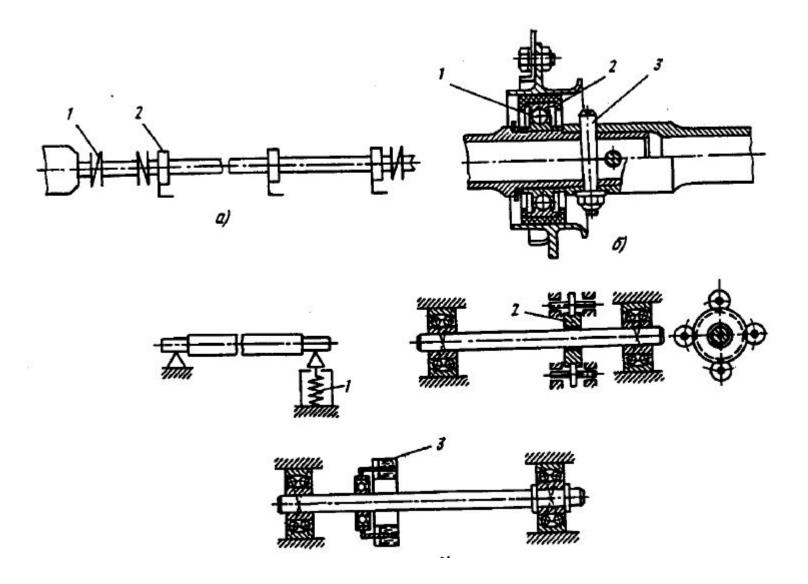
$$\tau_{\text{доп}} = 26,4 - \frac{0,06 \, l}{d} - 0,035 \left(\overline{d}\right)^2$$

Критическая угловая скорость вращения валов



$$\omega_{\rm rep} = \sqrt{\frac{c}{m}}$$
, $c = \frac{kEI}{l^3}$

Типы валов



Муфты

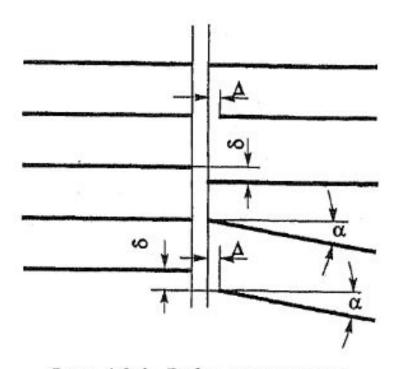
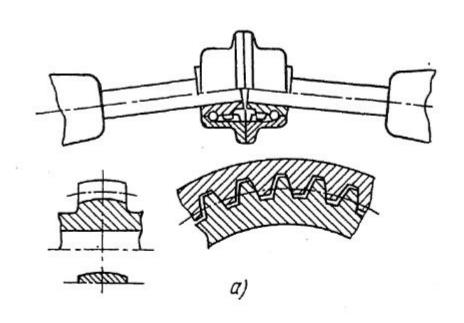


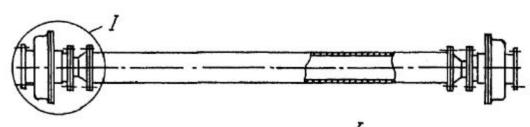
Рис. 4.9.1. Виды возможных смещений осей валов, соединяемых муфтами: Δ — осевые; δ — радиальные; α — угловые

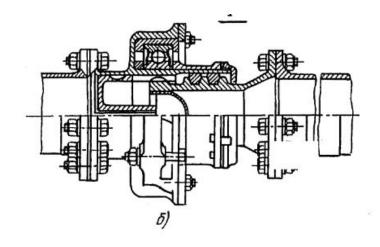
В ВТ применяются следующие типы угловых и линейных компенсаторов:

- зубчатые;
- шарнирные (карданные) со шлицевым соединением;
- упругие с использованием неметаллических элементов (втулок, блоков);
 - упругие с использованием металлических элементов.

Зубчатые муфты



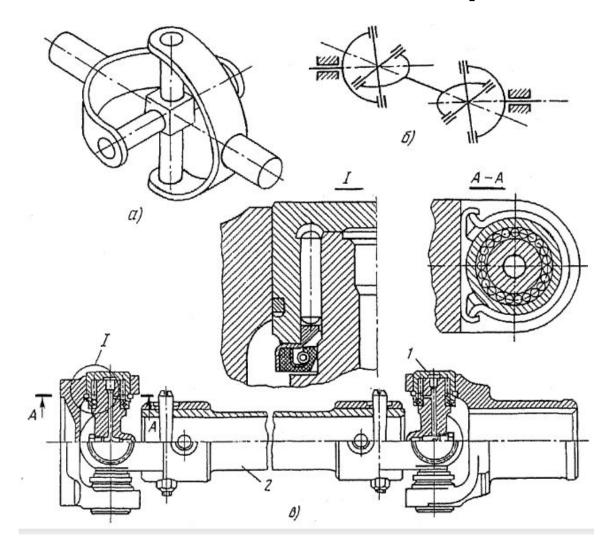




$$M_{\text{кр.расч}} \le k_1 k_2 M_{\text{кр}}$$

$$M_{\text{kp.max}} \leq 2 M_{\text{kp}}$$

Жесткий карданный механизм



$$\frac{\omega}{\omega_0} = \frac{\cos \gamma}{1 - \sin^2 \gamma \cos^2 \alpha}$$

$$k = \frac{\omega_{\text{max}} - \omega_{\text{min}}}{\omega_0} = \text{tg } \gamma \sin \gamma$$

$$k = \gamma^2$$

Муфта с упругими металлическими дисками

