Валы и оси.

Валы служат для поддержания вращающихся деталей (зубчатые колеса, шкивы, звездочки, барабаны и другие) и передают крутящий момент. Оси крутящего момента не передают. Вал вращается всегда, а ось может быть вращающейся или невращающейся.

Классификация валов:

- 1. По назначению:
 - а) коренные валы (вал электродвигателя, вал турбины и т.д.)
 - б) передаточные валы (все остальные)
- 2. По форме оси вращения:
 - а) прямые валы
 - б) коленчатые валы
 - в) гибкие валы

Наибольшее распространение имеют прямые валы.

Коленчатые валы применяются в поршневых машинах.

Гибкие валы допускают передачу вращения при больших перегибах оси вращения (в зубоврачебных бормашинах). Коленчатые и гибкие валы относятся к специальным деталям и не изучаются в курсе деталей машин.

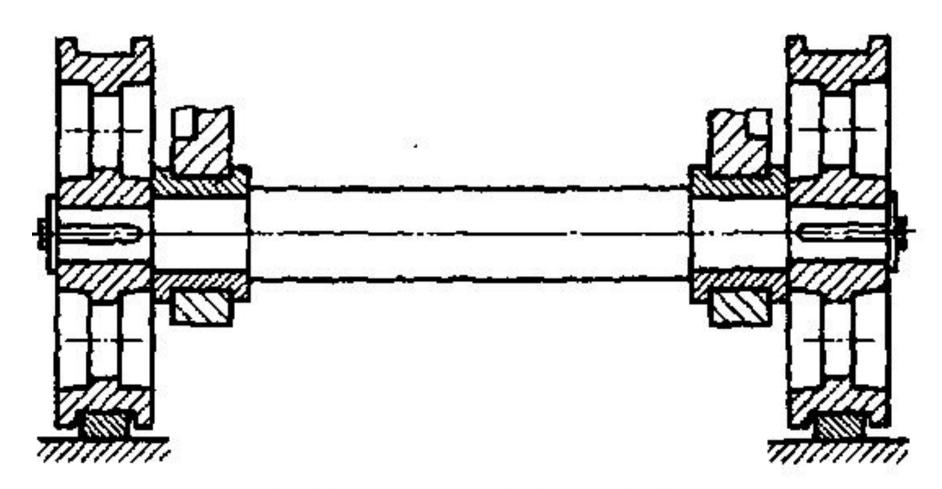


Рис. Ось тележки

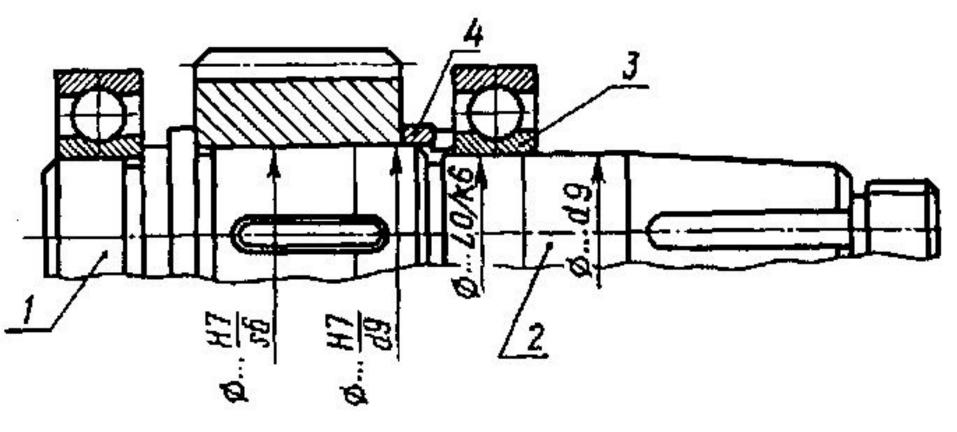
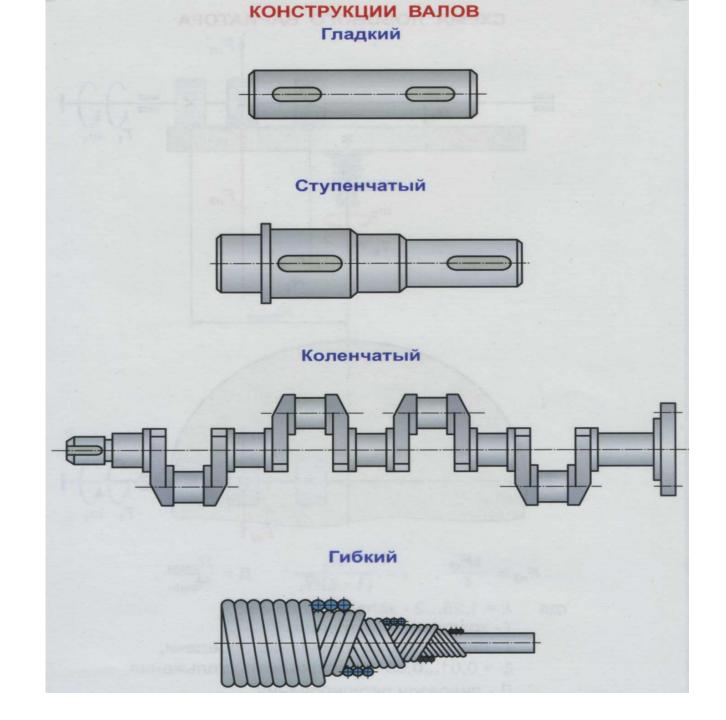


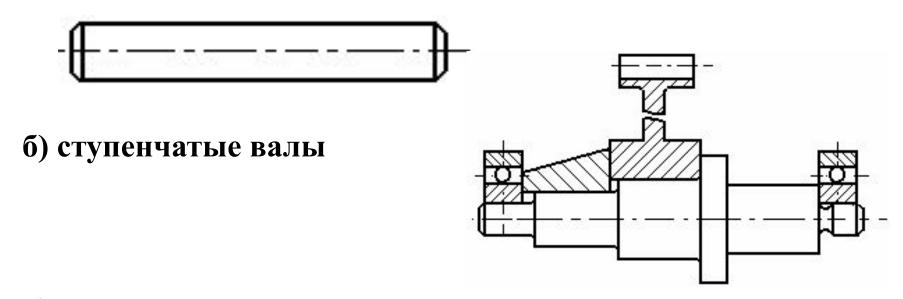
Рис. Прямой ступенчатый вал:

1 — шип; 2 — шейка; 3 — подшинник; 4 — кольца с поперечным пазом

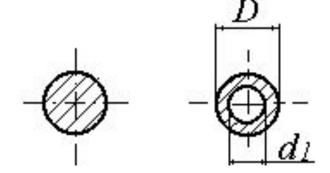


3. По конструктивной форме:

а) валы с постоянным диаметром (гладкие),



в) сплошные и полые валы,



конструкции цапф

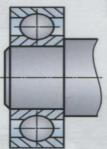
Цапфа - опорная часть оси или вала

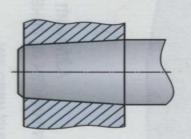
Шип - концевая опора

Шип цилиндрический

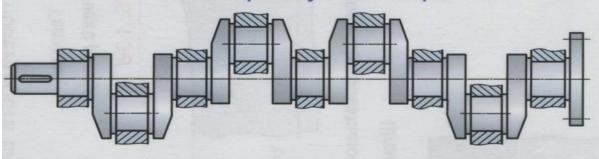






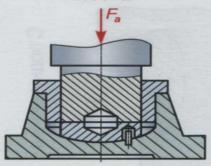


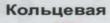
Шейка - промежуточная опора

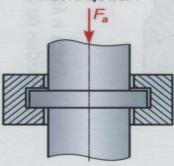


Пята - опора, воспринимающая осевую нагрузку

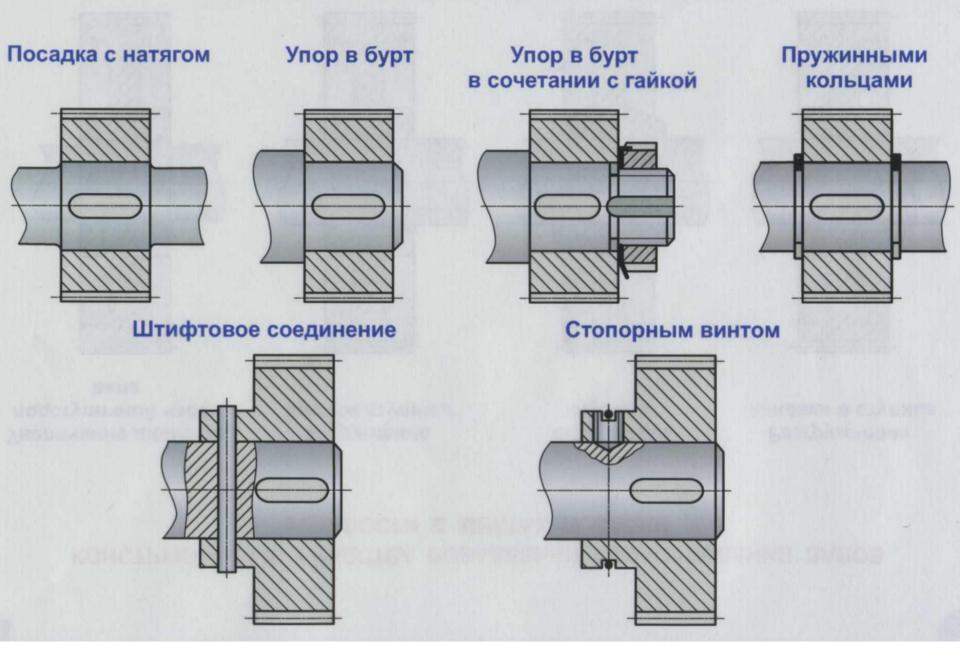
Плоская







ОСЕВОЕ ФИКСИРОВАНИЕ ДЕТАЛЕЙ НА ВАЛАХ



Материалы валов.

Прямые валы изготавливаются из углеродистых и легированных сталей:

сталь 5 — для валов без термообработки;

cmaль 45 или 40X— для валов с термообработкой (улучшение);

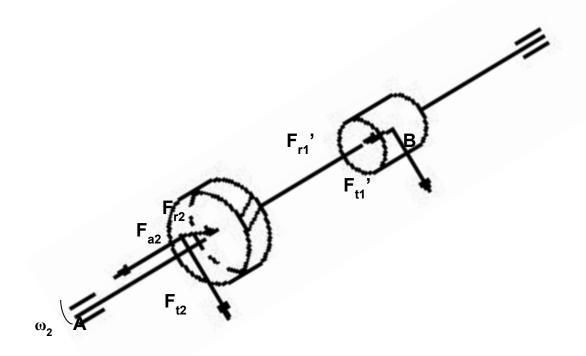
сталь 20 или 20X — для быстроходных валов на подшипниках скольжения, у которых цапфы цементируются для повышения износостойкости. Если нет специальных указаний, то вал изготавливаются из сталь 45, которая называется "валовой сталью".

МАТЕРИАЛЫ И ТЕРМООБРАБОТКА ВАЛОВ И ОСЕЙ

Марки сталей	Вид термообработки	Область применения
Стали обыкновенного качества Ст 5, Ст 6 по ГОСТ 380-94	В состоянии поставки	Малонагруженные валы и оси без термообработки
Малоуглеродистые кон- струкционные стали: - качественные 15, 20 по ГОСТ 1050-88; - легированные 15X, 20X, 18XГТ, 12XНЗА и др. по ГОСТ 4543-71.	Химико-термическое упрочнение с закалкой до твердости H = 5863 HRC	Валы и оси при требовании высокой износостойкости: - опоры скольжения; - вал-шестерни.
Среднеуглеродистые кон- струкционные стали: - качественные 40, 45 и др. по ГОСТ 1050-88; - легированные 35X, 40X, 40XH и др. по ГОСТ 4543-71.	Улучшение до твердости Н = 250320 HB	Высоконагруженные валы и оси

Расчетная схема вала

Расчетной схемой вала является статически определимая балка на шарнирных опорах. Подшипник, воспринимающий осевую и радиальную силу, соответствует шарнирно-неподвижной опоре. Подшипник, воспринимающий только радиальную силу, соответствует шарнирно-подвижной опоре.



Нагрузки на валы

на косозубом колесе: F_{t_2} - окружная сила; F_{r_2} - радиальная сила, F_{a_2} - осевая сила; на прямозубой шестерне: $F_{t_1}^{\ \prime}$ - окружная сила; $F_{r_1}^{\ \prime}$ - радиальная сила.

При приведении окружных сил и к центру вала, необходимо добавить крутящий момент $_{T=F_{t_2}}\cdot \frac{d_2}{2}$ (здесь d_2 – делительный диаметр косозубого колеса)

Радиальные силь F_{r_2} и $F_{r_1}^{\ \ \ }$ погут быть перенесены из полюса зацепления зубьев в центре вала по линии действия.

Осевая сила F_{a_2} при перенесении в центр вала требует приложения осевой силы и изгибающего момента $M_{u_2} = F_{a_2} \cdot \frac{d_2}{2}$; удлинением вала от действия осевой силы можно пренебречь, т.к. эта величина невелика.

Порядок проектирования валов

- 1. Ориентировочный расчет на кручение.
- 2. Эскизная компоновка конструкций с целью нахождения линейных размеров валов.
- 3. Проектировочный расчет вала.
- 4. Конструирование валов.
- 5. Расчет валов на жесткость.
- 6. Уточненный расчет валов на усталостную прочность.
- 7. Расчет на статическую прочность.
- 8. Расчет на виброустойчивость.

Ориентировочный расчет вала

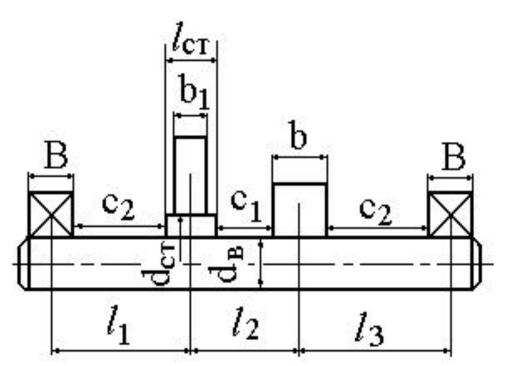
Условие прочности на кручение:

$$\tau = \frac{T}{W_p} \le [\tau]$$

где: $W_{_{D}}$ - полярный момент сопротивления кручению

$$W_p = \frac{\pi d_e^3}{16} \cong 0.2d_e$$
 $d_e = 3\sqrt{\frac{T}{0.2[\tau]}}$

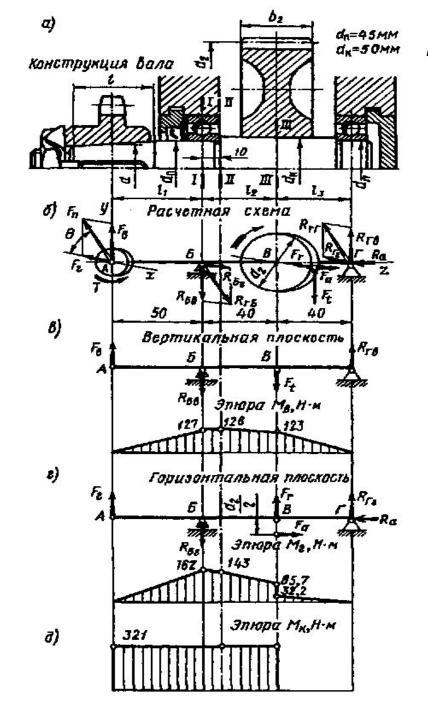
Определение длины вала



Здесь:

b – ширина венца колеса; b_1 – ширина венца шестерни; I_{cm} – длина ступицы колеса. Ступица – часть детали, которая охватывает вал.

$$l_{cm} = (1...1,5) d_{_{\it B}}$$
 $d_{_{\it cm}}$ – диаметр ступицы $d_{\it cm} = (1,6...1,8) d_{_{\it B}}$



Расчет вала на изгиб с кручением.

Задача решается по принципу суперпозиции, т.е. рассматриваются отдельно вертикальная и горизонтальная плоскости, определяются реакции в опорах A и B, строится эпюра изгибающего момента в той и другой плоскости, значения и геометрически суммируются, строится эпюра изгибающего момента.