В качестве материала для державки резца выбрана углеродистая сталь 50 (σ_и = 650Mπa).

Рассчитаем главную составляющую силы резания.

$$Pz = 10 \cdot C_p \cdot t^x \cdot s^y \cdot v^n \cdot K_p$$

Ср- коэффициент, Ср=300 [10,стр.273];

x,y,n - показатели степени x=1, y=0,75, n=0.15 ([3],стр273);

поправочный коэффициент, $= K_{Mp} \cdot K_{\mu V} \cdot K_{\phi h}$ фактические условия обработки;

где $K_{mp} = -$ коэффициент, учитывающий свойства обрабатываемого материла [10,стр.274]

$$K_{MP} = \left(\frac{\sigma_e}{750}\right)^{0.75} = \left(\frac{540}{750}\right)^{0.75} = 0.8$$

Киу=0,7 - коэффициент, учитывающий материал инструмента [10, стр.274];

 $K_{\phi h} = 1,08$ — коэффициент, учитывающий геометрию инструмента [10,стр.274].

Тогда $K_p = 0.8 \cdot 0,7 \cdot 1,08 = 0,6$

Таким образом, учитывая режимы резания по переходу 3: t=5мм, S=0,12мм/об; v=68м/мин, окончательно получаем $P_z=10\cdot300\cdot5^1\cdot0,12^{0,75}\cdot68^{0,15}\cdot0,6=2858$ н

$$P_z = 10.300.5^{1}.0,12^{0.75}.68^{0.15}.0,6 = 2858H$$

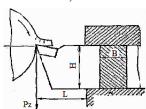


Рисунок 2.9 – Расчетная схема резца

Максимальная нагрузка, допустимая прочностью державки резца определяется:

$$P_z = \frac{B \cdot H^2 \cdot \sigma_{_H}}{6 \cdot L} = \frac{12 \cdot 12^2 \cdot 950}{6 \cdot 20} = 8958H$$

Максимальная нагрузка, допустимая жесткостью резца определяется:

$$P_z = \frac{3 \cdot f \cdot E \cdot I}{L^3} = \frac{3 \cdot 0.3 \cdot (2 \cdot 10^5) \cdot 12 \cdot 12^3}{20^3 \cdot 12} = 12430 \text{H}$$

где $I=B\cdot H^3/12mm^4$ – модуль упругости материала.

Следовательно, резец обладает достаточной прочностью и жесткостью для данной обработки.

2.7 Наладка оборудования на обработку, возможные причины неисправностей и их устранение

Наладка токарно-револьверного автомата производится в следующей последовательности:

1. Установка цанг зажима прутка и подающей трубы.

| | · | | | |
|-----|------|---------|-------|------|
| Изм | Лист | № докум | Подп. | Дата |