

Фиг. 1.22

Под \max и \min се разбираят съответно най-голямата положителна и най-голямата отрицателна стойност на съответното вътрешно усилие. Ако диаграмата на съответното вътрешно усилие е еднозначна, броят на възможните застрашени сечения намалява.

В общия случай оразмеряването се извършва чрез опитване, като се прави проверка на ръбовите напрежения за всяко от възможните застрашени сечения. Броят на тези сечения не може да се предвиди предварително и зависи от конкретната задача.

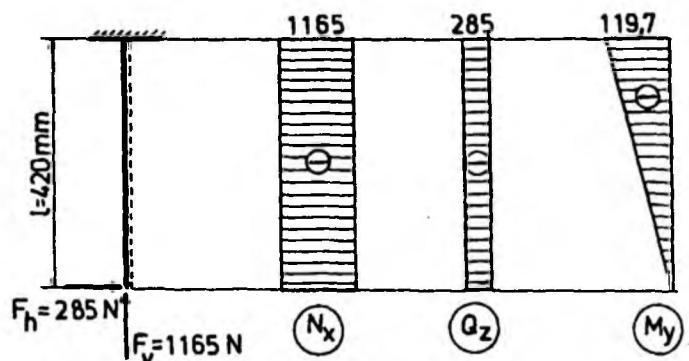
Когато напречното сечение на конструктивния елемент е симетрично спрямо ос y , формулата за ръбовите напрежения има вида

$$\sigma_{x1,2} = \frac{N}{A} \pm \frac{M_y}{W_y} \quad (1.73)$$

С формула (1.73) се работи по-лесно при оразмеряването.

Тангенциалните напрежения, породени от срязващата сила Q_z се определят по формулата на Журавски (1.39).

Пример 1.8. Да се определят най-големите напрежения и фактическите коефициенти на сигурност за показания на фиг. 1.23 заден крак на стол от массивна букова дървесина. Размерите на правоъгълното напречно сечение в областта на длаба при съединението на задния крак с царгата са $\delta=18 \text{ mm}$ и $b=40 \text{ mm}$.



Фиг. 1.23

Решение. На фиг. 1.23 са показани диаграмите на вътрешните усилия в задния крак. Вижда се, че е застрашено запънатото сечение (сечението в областта на длаба при съединението с царгата). Големините на вътрешните усилия в него са $|M|=1165 \text{ N}$, $|Q|=285 \text{ N}$ и $|M|=119,7 \text{ Nm}$, т.е. сечението е натоварено на специално огъване и натиск (също и срязване).

Най-голямото нормално напрежение се изчислява съгласно формула (1.73)