

Egyszabadságfokú rendszer általános erő okozta gerjesztett rezgése

A csillapítatlan rezgés differenciálegyenlete: $m\ddot{x}(t) + kx(t) = q(t)$, a csillapított gerjesztett rezgés differenciálegyenlete pedig: $m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = q(t)$.

Állandó nagyságú erővel gerjesztett csillapítatlan rezgés

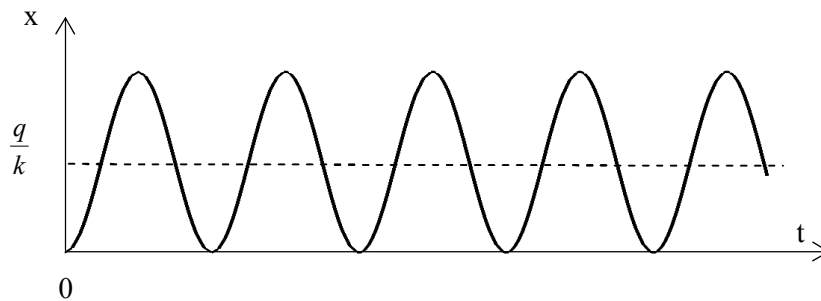
$$m\ddot{x}(t) + kx(t) = q.$$

A megoldás a homogén egyenlet általános megoldása és az inhomogén egyenlet partikuláris megoldása összegeként áll elő. Behelyettesítéssel ellenőrizhető, hogy a partikuláris megoldás: $x_q = \frac{q}{k}$.

Ezek után a rezgésegyenlet megoldása: $x(t) = A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t + \frac{q}{k}$.

Az A és B állandókat a kezdeti feltételekből határozhatjuk meg. Ha $t = 0$ -nál a kezdeti feltételek $x_0 = v_0 = 0$, akkor

$$x(t) = -\frac{q}{k} \cos \omega_0 t + \frac{q}{k} = \frac{q}{k} (1 - \cos \omega_0 t).$$



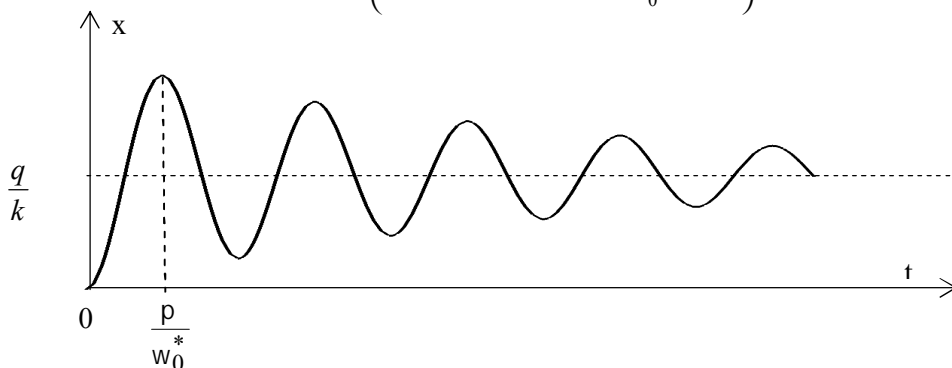
Az ábrából láthatjuk, hogy olyan - az $x_{\text{stat}} = \frac{q}{k}$ statikus egyensúlyi helyzet körüli - harmonikus rezgőmozgásról van szó, ahol az amplitúdó a statikus elmozdulásnak felel meg. Így a maximális kitérés a statikus elmozdulás kétszerese. Az eredmény megegyezik azzal, amit az ütközés fejezetben kaptunk, azaz a szerkezetre hirtelen - nem statikus módon - elhelyezett teherből az elmozdulás kétszeres.

Állandó nagyságú erővel gerjesztett csillapított rezgés

A csillapított esethez tartozó differenciálegyenlet esetében is ellenőrizhető behelyettesítéssel, hogy a partikuláris megoldás: $x_q = \frac{q}{k}$. Ezek után a rezgésegyenlet megoldása: $x(t) = e^{-\gamma t} (A \cos \omega_0^* t + B \sin \omega_0^* t) + \frac{q}{k}$.

Az A és B állandókat most is a kezdeti feltételekből lehet meghatározni. Ha $t = 0$ -nál a kezdeti feltételek $x_0 = v_0 = 0$, akkor.

$$x(t) = \frac{q}{k} \left(1 - e^{-\gamma t} \cos \omega_0^* t - e^{-\gamma t} \frac{\gamma q}{k \omega_0^*} \sin \omega_0^* t \right).$$



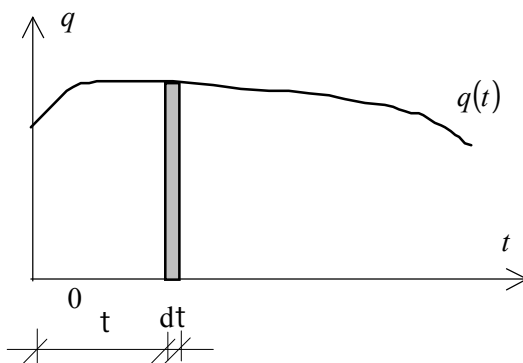
Az ábrán látható, hogy a homogén megoldásnak megfelelő rész idővel lecsillapodik és az elmozdulás a statikus elmozdulásnak - az inhomogén egyenlet partikuláris megoldásának megfelelő lesz. A maximális kitérés a $\frac{p}{w_0^*}$ időponthoz tartozik. Ekkor

$$x\left(\frac{p}{w_0^*}\right) = \frac{q}{k} \left(1 + e^{-r \frac{p}{w_0^*}}\right).$$

A maximális amplitúdó most a statikus elmozdulás kétszeresénél kisebb lesz.

Gerjesztés az időtől tetszőlegesen függő erővel

Az ábrán a gerjesztő erőt az idő egy tetszőleges függvényében látjuk. Ez a függvény vagy leírható az ismert függvények (esetleg szakaszonként eltérő) kombinációjaként, vagy az erő nagysága (pl. mérés során felvett) grafikonról olvasható le.



Vizsgáljuk azt az állapotot, amikor az anyagi pont a t időpontban már mozog, de itt kap egy újabb $q(t)dt$ impulzust. Ehhez az impulzushoz tartozik a mozgásmennyiség mdv növekménye. A mozgásmennyiség változásának tétele értelmében:

$$mdv = q(t)dt.$$

A sebességnek a t időpontban az impulzus miatt bekövetkező növekedése tehát: $dv = \frac{1}{m} q(t) dt$.

Az impulzus miatti sebesség növekményéhez tartozóan a t időponttól az anyagi pont elmozdulásában is lesz egy növekmény, amely

$$dx = \frac{1}{mW_0} q(t) \sin W_0(t-t) dt.$$

Ha $t = 0$ -nál a kezdeti feltételek $x_0 = v_0 = 0$, akkor a pont elmozdulása egy adott t időpontban az addigi

növekmények összegezéséből adódik. Az $x(t) = \int_0^t dx$, vagyis:

$$x(t) = \frac{1}{mW_0} \int_0^t q(t) \sin W_0(t-t) dt$$

Teljesen hasonlóan vezethető le a kis csillapítás esetére vonatkozó összefüggés. Szerkezeti csillapításnál:

$$x(t) = \frac{1}{mW_0^*} \int_0^t q(t) e^{-\frac{g}{2} W_0^*(t-t)} \sin W_0^*(t-t) dt.$$

A megoldást zárt formában megadni, azaz az elmozdulást az idő függvényében meghatározni természetesen csak akkor van módunk, ha az erőt is ismerjük az idő függvényében. Ez esetben sem biztos azonban, hogy a szorzatfüggvény primitív függvényét elő tudjuk állítani. Annak azonban nincs akadálya, hogy a különböző t időpontokban numerikusan számítsuk a határozott integrált.

Legyen $q(t) = q$, azaz vizsgáljuk az állandó erővel való gerjesztés esetét. Ekkor

$$x(t) = \frac{1}{m\omega_0} \int_0^t q \sin \omega_0 (t - \tau) d\tau = \frac{q}{k} (1 - \cos \omega_0 t)$$

Végeredményül megkaptuk a korábban már megismert összefüggést.

Vizsgáljuk a továbbiakban azt az esetet, amikor $q(t) = at$, azaz a gerjesztő erő az időben lineárisan növekszik.

$$x(t) = \frac{1}{m\omega_0} \int_0^t at \sin \omega_0 (t - \tau) d\tau = \frac{a}{m\omega_0} \int_0^t \tau \sin \omega_0 (t - \tau) d\tau .$$

A parciális integrálást alkalmazva:
$$x(t) = \frac{at}{k} - \frac{a}{k\omega_0} \sin \omega_0 t .$$

A megoldásban az első tag a lineárisan növekvő statikus erőnek felel meg és az adott időpontban az egyensúlyi helyzetet mutatja. A második tag egy állandó $\frac{a}{k\omega_0}$ amplitúdójú harmonikus rezgés, amely a lineárisan növekvő statikus elmozdulás körül zajlik. Ez az amplitúdó annál nagyobb, minél gyorsabban nő az erő, ugyanakkor fordítottan arányos a rugómerevséggel és a sajátkörfrekvenciával.

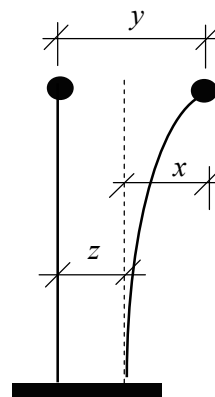
Támaszrezgés

Az ábrán látható szerkezet támasza $z(t)$ időben változó mozgást végez. A tömegpont elmozdulása a szerkezet deformációja miatt ennél $x(t)$ -vel nagyobb, $y(t)$ értékű. A tömegpontra ható rugalmas visszatérítő erő $x(t)$ -vel, a tehetetlenségi erő $\ddot{y}(t)$ -vel arányos. A mozgás differenciálegyenlete:

$$m\ddot{y}(t) + kx(t) = 0 .$$

Az $y(t) = z(t) + x(t)$ behelyettesítése után:
$$mx(t) + kx(t) = -mz(t) .$$

A támaszrezgés tehát olyan gerjesztett rezgésként kezelhető, ahol $q(t) = -m\ddot{z}(t)$.



A differenciálegyenlet megoldásaként az $x(t)$, vagyis a szerkezet deformációja adódik, amiből a szerkezet igénybevételei számíthatók. Az $y(t) = z(t) + x(t)$ összefüggés segítségével számítható a tömegpont teljes elmozdulása.

Bizonyos mérnöki feladatoknál célszerű, ha a differenciálegyenletben ismeretlenként az y elmozdulást szerepeltetjük. Ekkor a differenciálegyenlet:

$$m\ddot{y}(t) + ky(t) = kz(t) .$$

Vizsgáljuk azt az esetet, amikor a támaszmovement harmonikus, azaz $z(t) = z_0 \sin \omega t$. Ekkor az egyenlet jobb oldala:

$$q(t) = kz_0 \sin \omega t = q \sin \omega t .$$

Megoldásként az állandósult rezgésre az

$$y_g(t) = z_0 \frac{1}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2} \sin \omega t$$

kifejezést kapjuk. Látható, hogy a teljes kitérés a támaszrezgés amplitúdójának a rezonanciatényezővel nagyított értéke lesz.

Elméleti összefoglaló a tankönyvben a 151-153 oldalakon. Példák: 3.9, 3.10, 3.11