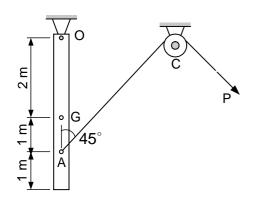
2. välikoe 19.12.2003

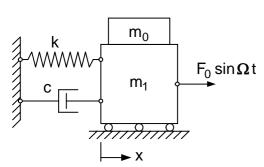
90 mm A 0 O WE 60 mm 60 ME 660 mm

1. Kuvan mukaisessa mekanismissa varsi OA pyörii myötäpäivään kulmanopeudella $\omega = 8 \text{ rad/s}$ ja on tarkasteluhetkellä vaakaasennossa. Rulla B liikkuu pitkin vaakasuuntaista johdetta. Määritä sauvan AB kulmanopeus ja rullan B nopeus. Laske vielä sauvan AB massakeskiön G nopeus.



2. Kuvan tasapaksu ja tasa-aineinen sauva OGA on nivelöity kohdasta O kitkattomalla nivelellä. Sauvan massa on m=100~kg. Sauva riippuu alkuhetkellä levossa pystyasennossa, jolloin sen kohtaan A alkaa vaikuttaa vaijerista voima P=300~N (väkipyörä C oletetaan kitkattomaksi). Määritä sauvan kulmakiihtyvyys välittömästi voiman P vaikutuksen alettua. Laske myös nivelen O tukireaktio välittömästi voiman vaikutuksen alettua. Sauvan $I_G=mL^2/12~ja~Steinerin~sääntö~on~I_O=I_G+mr^2$. Ohje: Sauvan kulmanopeus on nolla välittömästi voiman vaikutuksen alettua.

- **3. a)** Oheisen kuvan systeemissä on $m_1 = 6$ kg ja k = 3600 N/m. Valitse massaan m_1 kiinnitettävä lisämassa m_0 siten, että systeemin ominaiskulmataajuus on $\omega = 20$ rad/s. Laske tehtyä valintaa vastaavat ominaistaajuus ja ominaisvärähdysaika.
- **b)** Mitoita vaimennusvakio c siten, että a)-kohdan lisämassalla varustetun systeemin vaimennussuhde $\zeta = 0,1$ ja laske tätä vastaava logaritminen dekrementti.



c) a)-kohdan lisämassalla varustettuun systeemiin vaikuttaa harmoninen pakkovoima, jonka kulmataa-juus $\Omega=80~\text{rad/s}$. Laske, kuinka suuri voi pakkovoiman amplitudi F_0 korkeintaan olla, kun pakkovärähtelyn amplitudi X saa olla korkeintaan 2~mm. Laske vielä suurinta mahdollista pakkovoiman amplitudia vastaava alustaan siirtyvän voiman maksimiarvo.